



FONDO PIZZOFALCONE



35-8-30

BIBLIOTECA PROVINCIALE

Armando

///X



Palchetto

Num.° d'ordine

62 117238

NAZIONALE

B. Prov.

11

11

923

11

Digitized by Google

B-Surf
II
323

610106

EXAMEN MARITIME,

THÉORIQUE ET PRATIQUE,

OU

TRAITÉ DE MÉCHANIQUE,

APPLIQUÉ

A LA CONSTRUCTION ET A LA MANŒUVRE
des Vaisseaux & autres Bâtimens.

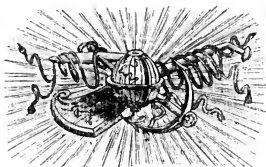
PAR DON GEORGES JUAN, Commandeur d'Alaga, dans l'Ordre de Malthe, Chef d'Ecadre des Armées Navales de Sa Majesté Catholique, Commandant des Gardes de la Marine, de la Société Royale de Londres, de l'Académie Royale de Berlin, & Correspondant de l'Académie Royale des Sciences de Paris.

TRADUIT DE L'ESPAGNOL, AVEC DES ADDITIONS,

Par M. LEVÊQUE, Ingénieur Hydrographe de la Marine, Correspondant de l'Académie Royale de Marine, & du Muséum de Paris; Professeur Royal en Hydrographie & Mathématiques, à Nantes.

TOME SECOND.

Qui descendunt mare in Navibus, facientes operationem in aquis multis:
ipsi viderunt opera Domini, & mirabilia ejus in profundo. Ps. 106.



A NANTES,

Chez { L'AUTEUR, vis-à-vis la Bourse.
AUGUSTIN-JEAN MALASSIS, Imprimeur-Libraire, place du Pilori.
DESPILLY, Libraire, haute grande-rue, près celle de Beau-Solcil.

M. DCC. LXXXIII.







EXAMEN MARITIME,
THÉORIQUE ET PRATIQUE,
OU.

TRAITÉ DE MÉCANIQUE,
*Appliqué à la Construction & à la Manœuvre des Vaisseaux
& autres Bâtimens.*

LIVRE PREMIER.

DE LA CONSTRUCTION DU NAVIRE.

CHAPITRE PREMIER.

Du Navire en général, & de ses propriétés.

(1.) LE Navire est un corps flottant destiné à deux usages , le commerce & la guerre. Le Navire de commerce, ou de charge, sert, comme on sçait, à transporter des marchandises, ou autres effets, d'un port à un autre; & la destination du Vaisseau de guerre est de combattre & de



prendre les vaisseaux de l'ennemi, ou d'attaquer les fortifications situées sur les côtes ; alors il peut être considéré comme une forteresse flottante. Quel que soit l'objet auquel on destine un Navire, il ne peut manquer d'être d'un poids considérable, lequel est composé de la charge qu'il doit transporter, & du poids des différens matériaux dont il est construit. Il doit, par conséquent, occuper dans le fluide (*Tome I*, 561.) un espace tel que son poids soit égal à celui du volume de l'eau qu'il déplace. On voit que c'est cet espace, ou cette partie du Navire qui est submergée, qui doit éprouver la force de la résistance du fluide dans le cas du mouvement ; & les puissances destinées à le mouvoir doivent avoir une certaine proportion avec les résistances, pour lui donner la vitesse nécessaire. Il y a deux sortes de puissances employées jusqu'ici pour mouvoir les Navires, sçavoir, l'action des rames, & l'action du vent sur les voiles. Les rames, comme chacun le sçait, ne sont autre chose que des pieces de bois avec lesquelles on choque l'eau avec force & rapidité, par leur partie extérieure au Navire ; ainsi elles éprouvent une résistance proportionnée, & le Navire se meut à cause de la réaction. Les voiles sont des surfaces en toile, qui étant exposées à l'action des vents, en sont frappées, & par conséquent elles communiquent du mouvement au Navire auquel elles sont assujetties. La premiere de ces deux puissances n'est pas tant en usage que la seconde, parce que le travail des hommes étant ce qui doit produire & maintenir l'action des rames, elle ne peut avoir lieu que pendant un temps assez court, & non pendant plusieurs jours, même plusieurs mois, que durent ordinairement les transports, ou les voyages par mer. Il en est tout autrement des voiles ; une fois qu'elles sont exposées dans une situation convenable, elles n'exigent plus aucun travail, à moins que le vent ne vienne à changer, ou qu'il ne soit nécessaire de faire changer la direction du Navire. Quel que soit le moyen qu'on emploie pour mouvoir le Navire, on voit déjà, par ce qu'on vient d'exposer, qu'il doit avoir plusieurs propriétés, ou qualités, essentielles pour qu'il puisse remplir l'objet auquel il est destiné. Il doit premièrement être très-fort & très-solide ; pour qu'il puisse résister à l'action des forces qui agissent sur lui, & en même temps conserver, sans accident, les effets qu'il contient, & les hommes destinés à le manœuvrer. Il doit être impénétrable au fluide, afin que les effets qu'il renferme ne soient pas gâtés en se mouillant, & que l'eau, en s'introduisant avec trop d'abondance, ne submerge le Navire de plus en plus, & que par conséquent le tout ne vienne à la fin à se perdre. Sa figure & la disposition de toutes ses parties doit être telle qu'il prenne

la plus grande vitesse possible, afin de terminer ses traversées dans le moins de temps possible ; ou , si c'est un vaisseau de guerre, pour pouvoir engager, ou éviter, les actions qui se présenteront, suivant qu'il peut être convenable. Il doit avoir un corps ou une capacité assez grande pour recevoir tous les objets qu'il doit transporter, & pour loger commodément ses équipages, & les hommes qu'il pourroit avoir à transporter. Il doit avoir de la stabilité ; c'est-à-dire qu'il doit résister à l'inclinaison que pourroit occasionner la force du vent dans les voiles, ou d'autres forces accidentelles, quelles qu'elles soient. Car le Navire devant être ouvert en plusieurs endroits, dans les parties qui sont hors de l'eau, afin d'avoir des communications à l'intérieur, il pourroit arriver que le fluide entrât dans l'intérieur, gâtât les marchandises, & peut-être même occasionnât la perte totale du Navire. Ses deux côtés doivent être d'une figure parfaitement égale & semblable ; car il est évident que la figure qui auroit les propriétés convenables pour un des côtés, doit nécessairement avoir celles qui conviennent pour l'autre, & cela dans le même degré. Il doit être disposé de manière qu'il soit aisé à manœuvrer, & qu'on puisse le diriger avec sûreté & promptitude par la route convenable, non seulement pour lui faire suivre la plus courte, mais encore pour éviter les dangers, ou autres obstacles qui peuvent se rencontrer ; car un choc violent pourroit causer la destruction totale du Navire. Enfin, si le Navire est destiné pour la guerre, il doit pouvoir porter son artillerie, & être construit de manière à fournir les moyens de la placer de façon qu'on puisse la servir commodément, & que l'eau ne puisse entrer par les sabords lorsque le Navire prend quelque inclinaison.

(2.) Telles sont les qualités primitives & essentielles du Navire ; mais il en est encore d'autres qui lui sont absolument nécessaires pour se garantir d'un accident qui produit ordinairement sa destruction. Les vents choquent les eaux, les poussent, les agitent, & forment ce que tout le monde connoît sous le nom de *Lames*, lesquelles produisent les coups de mer. Ces lames étant agitées de plus en plus par l'action répétée des vents, s'élèvent à des hauteurs effrayantes, & la surface des eaux cessant par-là d'être horizontale, il se forme des montagnes de fluide qui choquent avec la plus violente rapidité, & même détruisent tout ce qu'elles rencontrent dans leur cours. Les lames se succédant sans cesse les unes aux autres, donnent un mouvement au Vaisseau, non seulement en le poussant dans la direction qu'elles suivent, qui se trouve peut-être différente de celle qu'on voudroit qu'il suivit ; mais elles l'obligent encore d'être dans un mouvement continu de rotation autour d'un axe horizontal ; mouvement qui est

plus ou moins violent, suivant la grandeur des lames, la disposition, & la figure du Navire. A chaque lame, le Navire doit faire deux oscillations, l'une de chute vers la partie opposée à celle que choque la lame, & l'autre de réaction à l'instant où elle se sépare du Navire. Les lames ayant une aussi grande rapidité, il faut nécessairement que les oscillations, ou mouvements de rotation du Navire soient aussi très-rapides, & que les moments d'inertie qui en résultent dans toutes les parties du Navire, deviennent énormes, particulièrement dans celles qui sont les plus éloignées de son centre de gravité. On voit déjà que cet accident exige que le vaisseau soit très-fortement lié dans toutes les parties qui le composent; que les sabords & toutes les parties supérieures qui communiquent à l'intérieur soient assez élevées, pour que, dans les oscillations, l'eau ne puisse entrer dans la capacité, & lorsqu'elle y est une fois entrée, il faut que le Navire soit disposé de façon à faciliter son évacuation. Enfin, cet accident exige encore que la figure du Navire soit telle que, si l'on ne peut pas éviter entièrement les oscillations, elle contribue au moins à les rendre les plus petites & les plus lentes que faire se peut.

Comme toutes les mers ne sont pas d'une même violence & d'une même agitation, tous les Navires n'ont pas besoin d'être construits avec la même solidité, & d'avoir la même figure, & les mêmes dimensions: ils doivent être proportionnés aux parages où ils doivent naviguer, & aux différents usages auxquels on les destine. C'est pour cela qu'on trouve une si grande variété dans les Navires, non seulement pour ce qui concerne leur figure, la grandeur & les proportions de leur capacité; mais encore dans le nombre & la situation des mâts, auxquels on applique leurs voiles, aussi bien que dans le nombre, la figure & la disposition de ces mêmes voiles. Tous ces objets réunis forment une étude aussi étendue qu'intéressante pour tout le genre humain; & qui, par son importance, est digne d'occuper les meilleurs esprits, & de fixer toute leur attention.

(3.) Il y a des Bâtimens dont la longueur * est entre trois & quatre fois leur largeur: il en est même dont la longueur est portée jusqu'à quatre, cinq, ou six fois, & même jusqu'à huit fois leur largeur. Il y en a dont la profondeur, ou la hauteur verticale de

* L'Auteur entend ici, par la longueur, non la longueur de la quille, mais celle du Vaisseau, de tête en tête: c'est ce que les Espagnols appellent la *Eslera*: ils donnent le nom de *Manga* à la largeur, prise dans l'endroit où elle est la plus grande. C'est cette plus grande largeur que les *Mariés* & les Constructeurs Français appellent le *Bau* du Vaisseau.

la partie submergée dans le fluide, est la moitié de leur largeur, dans d'autres cette hauteur n'en est que le tiers, & dans d'autres encore moins. On peut, par ce qui a été dit dans le *premier Volume* de cet Ouvrage, déterminer les propriétés particulières dont ces différentes proportions sont susceptibles. Une pratique continuée pendant plusieurs siècles, aidée d'une théorie fort peu satisfaisante, & qui est encore même fort limitée, a enseigné dans chaque Royaume, dans chaque Province même, ce qu'il convenoit à peu près de faire, & ce qu'il convenoit d'éviter, suivant l'étendue des lumières, & du génie de ceux qui se chargeoient de cette partie importante. Il est cependant un point sur lequel on est généralement d'accord, c'est de ne pas faire usage des surfaces planes dans la construction des Bâtimens de mer, sur-tout pour ceux qui sont destinés à naviguer dans de grosses mers; c'est avec la plus grande raison qu'on a banni ces surfaces de la construction, car il n'en est point sur lesquelles les coups de mer agissent avec plus de violence, & dont par conséquent ils produisent la destruction avec plus de promptitude & de facilité.

(4.) D'après ces considérations, & d'autres de la même nature, on en est venu à donner à la partie du corps du Navire, qui est submergée dans le fluide, la figure d'un ellipsoïde, ou de deux demi-ellipsoïdes différens, en faisant celui qui forme la partie choquante du Navire, un peu plus court que celui qui forme la partie choquée; & pour des raisons très-sondées, on a admis encore d'autres différences entre ces ellipsoïdes. Par les mêmes motifs, on auroit encore pu donner aux Bâtimens la figure circulaire, ou sphérique; mais un Bâtiment de cette forme seroit sujet à un grand inconvénient, qui est qu'il ne pourroit naviguer que dans la direction perpendiculaire à la voile: c'est à-dire, que la section horizontale du Navire étant représentée par $ABDE$, FG représentant la voile, & HC la direction du vent qui la choque; le Navire ne pourroit marcher que suivant la ligne CB , perpendiculaire à FG . En effet, la force du vent étant décomposée en deux autres, l'une parallèle & l'autre perpendiculaire à la voile; il est clair que la première de ces forces n'exercera aucune action sur la voile, puisque son sinus d'incidence est zéro, (*Tome I. 75.*), & que par conséquent le vent n'agit sur la voile que suivant la seconde; de sorte que l'angle HCB formé par la direction du vent, & la route du vaisseau doit nécessairement être obtus; d'où l'on voit qu'on perdrait tout l'avantage qu'on se procure aujourd'hui, en donnant aux vaisseaux plus de longueur que de largeur. Car quoique la puis-

FIG. 1.

PLANC. I.

FIG. 2.

fance, ou la force qui agit sur la voile FG , soit toujours dirigée suivant la perpendiculaire CB , la résistance latérale, ou celle qu'exerce le côté ADE , étant toujours plus grande que celle qui s'exerce en avant, ou à la proue A , il s'ensuit que la vitesse que prend le vaisseau suivant la proue, ne peut manquer d'être plus grande que celle qu'il prend latéralement, ou suivant une perpendiculaire à AE : par conséquent le Vaisseau ne peut marcher suivant CB ; mais en obéissant à l'impulsion qu'il reçoit dans cette direction, il est obligé de suivre une direction telle que CI , intermédiaire entre CB & CA , & qui est d'autant plus proche de CA , que la résistance latérale sera plus grande, relativement à celle qui s'exerce à la proue. On voit clairement par-là qu'il est possible que l'angle HCI , formé par la direction du vent & par la route que suit le Navire, soit aigu, & par conséquent qu'un Navire de cette espèce aura l'avantage de pouvoir naviguer en partie contre le vent; avantage dont un Navire sphérique seroit absolument privé.

(5.) On observera encore que ces espèces de Navires plus longs que larges n'ont aucun désavantage sur les autres pour résister au choc des lames, parce que, lorsqu'elles deviennent excessives, les Marins savent leur présenter l'une ou l'autre extrémité; & c'est en cela qu'ils ont plus d'avantage que n'en auroient les Navires circulaires, parce que, sous des volumes égaux, les Vaisseaux longs présentent alors moins de surface au choc des lames que n'en présenteroient les sphériques. Ajoutez à cela, que le cours des lames est suivant la direction même HC du vent, & qu'elles frappent le Navire dans cette direction; elles lui font par conséquent prendre une direction moyenne entre CI & CK : d'où l'on voit que si l'on n'avoit pas pris le parti d'allonger les Vaisseaux, à peine pourroient-ils prendre une autre direction que celle du vent; qu'en un mot, ils seroient à la discrétion des vents, ce seroient eux qui en détermineroient la route, & non les hommes qui sont destinés à les manœuvrer & à les diriger.

FIG. 3.

(6.) Cette même considération a obligé les Marins à remplir les deux extrémités, ou pointes circulaires A & B de l'ellipsoïde. Car AB représentant la superficie de l'eau, & ACB une section verticale de l'ellipsoïde, si on tire les tangentes DE , AD & BE , on voit qu'en étendant le corps du Navire jusqu'à $ADCEB$, en rendant solides les espaces ADC , CEB , & faisant ainsi qu'il ne soit pas terminé par la ligne ACB , on voit, dis-je, que la résistance latérale sera augmentée, & par conséquent qu'on obtiendra un plus grand avantage pour diriger & maintenir le Vaisseau dans les directions qu'il doit suivre.

(7.) On voit, par ce qui vient d'être dit, que ce n'a pas été sans des raisons bien puissantes, qu'on s'est déterminé à donner de la longueur aux Vaisseaux; cependant si nous ne perdons pas de vue que plus ils sont proches de la figure sphérique, plus ils sont solides, & capables de résister au choc; & aux efforts des lames, nous en concluons qu'il a été nécessaire de prendre un milieu. On ne les a donc allongés qu'autant que leur sûreté l'a permis, & par conséquent, dans les mers tranquilles & moins exposées à l'agitation, on a toujours employé des Navires plus longs que dans les autres. On n'a pas encore fixé la vraie proportion entre la longueur & la largeur, parce que, comme on le voit, cette proportion dépend de la nature des mers sur lesquelles le Navire est destiné à naviguer; cependant, il paroît constaté, par l'expérience, qu'un Navire dont la largeur est à peu près la quatrième partie de la longueur, peut, sans risque, être exposé aux plus violentes agitations de la mer.

(8.) On varie encore sur la profondeur, ou le creux qu'on donne aux Navires: ceux qui ont le plus de profondeur, qui tirent le plus d'eau, sont plus exposés à rencontrer des écueils, des bas-fonds, à échouer, & par conséquent, à se briser & à se perdre: ceux, au contraire, qui ne le sont pas assez, ne peuvent exercer une aussi grande résistance latérale, & on n'en peut tirer autant d'avantage que des premiers pour suivre certaines directions, relativement à celle du vent. Cependant, si la proportion entre les résistances latérales, & celles de la proue étoit la même dans l'un & l'autre Navire, il paroît qu'ils pourroient aussi jouir des mêmes avantages: & la chose est effectivement ainsi, en ne faisant point attention aux efforts qu'ils ont à soutenir de la part des lames; mais comme celles-ci, si l'on excepte quelque cas, sont, pour l'ordinaire, superficielles, leur impulsion doit faire plus d'effet sur celui qui éprouve moins de résistance, ou qui a le moins de profondeur ou de tirant d'eau, que sur l'autre. Il a donc encore été nécessaire de prendre un milieu, à cet égard, principalement à cause qu'une plus grande profondeur produit, en même temps, une plus grande résistance à la proue, ou suivant la direction de la route du Vaisseau, & que, par conséquent, il est nécessaire d'une plus grande puissance, ou d'une plus grande voilure, pour le faire marcher avec la même vitesse, ce qui ne laisse pas d'être un grand inconvénient, attendu que les plus grandes voiles se manœuvrent avec bien plus de difficultés. De toutes ces considérations, il a résulté que ceux qui naviguent dans des mers peu profondes, ont donné à leurs Navires moins de profondeur; mais cependant, à peu de différence près, le creux, ou les

profondeurs qui sont en usage, sont entre le tiers & la moitié de la largeur du Navire. On remarquera cependant que cette proportion doit dépendre de la charge que doit porter le Navire, ou réciproquement que la charge doit dépendre de cette proportion; de sorte que ces deux choses, la profondeur & la charge, dépendent nécessairement l'une de l'autre, une fois que la longueur & la largeur sont déterminées, comme on le verra par la suite.

(9.) Ce qui importoit le plus après cela, étoit de trouver le moyen d'obliger le Navire à se maintenir constamment, dans la même direction, ou à se diriger constamment en ligne droite. Si l'on pouvoit faire ensorte que la direction de la force, ou de la puissance des voiles, coïncidât toujours avec celle des résistances qu'éprouve la carene, le Navire ne pourroit prendre aucun mouvement de rotation, c'est ce qui résulte des principes établis dans le *Tome I, Livre I, Chap. IV* de cet Ouvrage. Mais les lames choquent le Navire sans aucune règle, & très-inégalement, tantôt en avant du centre de gravité, tantôt en arrière: & par conséquent, ce sont autant de puissances qui obligent le Navire à tourner, tantôt vers la droite, tantôt vers la gauche, sans observer aucune proportion. En outre, lorsque le Navire s'incline, soit par l'action du vent, soit par l'agitation des lames, le centre des puissances, qui est celui des voiles, change de place à l'égard du centre de gravité, quelque soin qu'on ait pris de les faire coïncider, lorsque le Navire est en repos: par conséquent, le Navire doit encore tourner par l'effet de cette nouvelle cause, & être dans un mouvement continu de rotation, tantôt vers la droite, & tantôt vers la gauche. On voit, par-là, combien il étoit nécessaire de trouver le moyen d'éviter ces mouvements incommodes & préjudiciables, & d'assujettir le Navire à suivre une seule & même direction. L'expérience a sans doute indiqué ce moyen dès le commencement; il ne falloit, pour cela, que se procurer une nouvelle puissance toujours prête à être employée, & qui pût faire équilibre à celles qui obligent le vaisseau à sortir de sa direction. Par exemple, si, par l'un ou l'autre côté du Vaisseau, on plonge une surface quelconque dans le fluide, la résistance sera alors plus grande du côté où elle sera plongée, & par conséquent l'augmentation de résistance que cette surface produit, peut tenir lieu de la nouvelle puissance qui est nécessaire pour faire équilibre aux autres; c'est-à-dire, pour détruire leur effet. Mais les Marins se font avancés beaucoup davantage, & ont singulièrement perfectionné cette idée; car de faire passer ainsi une surface tantôt d'un côté du Navire, tantôt de l'autre, & l'y assujettir, ce seroit un travail

continuel & insupportable, & ils l'ont évité en plaçant la surface à demeure sur des gonds à l'extrémité de la poupe du navire : pour-
 vant, par ce moyen, la faire tourner sur ses gonds, d'un côté &
 de l'autre, on la fait passer, avec facilité, du côté où elle est néces-
 saire, & cela avec toute la promptitude dont on peut avoir besoin ;
 c'est cette surface, ainsi placée, qu'on appelle le *Gouvernail*. Ce
 nom lui convient parfaitement, parce que c'est elle en effet qui
 maintient le Navire dans la direction qu'il doit tenir, qui donne le
 moyen de le conduire par le chemin le plus direct, & qu'en un
 mot, c'est elle qui le gouverne. Ce n'est cependant pas que l'effet
 du gouvernail soit tel, qu'il dirige le Navire avec une telle pré-
 cision qu'il ne sorte absolument pas de la ligne droite ; car le gou-
 vernail ne peut être employé que quand on a déjà aperçu l'effet
 d'une autre puissance extérieure qui a fait sortir le Navire de sa direction,
 & auparavant qu'on y ait apporté remède, de toute nécessité cette
 puissance a déjà produit en partie son effet : par conséquent la route
 du Vaisseau ne peut manquer d'être un peu tortueuse, & l'art de bien
 gouverner consiste en ce qu'elle le soit le moins qu'il est possible.

(10.) On parvient encore à la même fin, par la disposition des
 différentes voiles que les Marins font porter aux Vaisseaux ; car ces
 voiles étant appliquées à différents mâts placés à différentes distances
 du centre de gravité, on peut employer celles qui sont nécessaires,
 & les disposer d'une manière convenable pour conserver l'équilibre
 entre elles, c'est-à-dire, entre les efforts du vent, entre les résis-
 tances, chocs, ou efforts des lames, & les puissances que les in-
 clinaisons que le Vaisseau peut prendre, peuvent faire naître.

(11.) Cette pluralité de voiles & de mâts est devenue aussi ab-
 solument nécessaire dans les grands Navires, afin d'augmenter la
 puissance motrice, sans augmenter la grandeur de la voile & du mât,
 ce qui auroit de très-grands inconvénients. Car les mâts & les voiles
 devenant d'une grandeur excessive, la manœuvre des voiles devien-
 drait impraticable, & les mâts seroient très-exposés à se rompre,
 ou détruiraient les Vaisseaux par les énormes moments d'inertie avec
 lesquels ils agissent, lesquels moments sont produits par les mouve-
 ments de rotation qui résultent du choc & de l'agitation des lames.

(12.) On a été obligé de partager l'intérieur du Navire en plu-
 sieurs étages, par des planchers qu'on appelle des *Ponts*, & cela princi-
 palement dans les grands Navires : car l'impossibilité où l'on est de se
 procurer des bois d'une longueur suffisante, & qui aient la courbure
 convenable, fait que le corps du Navire n'est qu'un assemblage de
 différentes pièces unies entr'elles ; & si l'on n'avoit pas mis les ponts

PLANC. I.

en pratique, cet assemblage n'auroit point eu toute la solidité nécessaire, & auroit été également incapable de résister au poids, ou à la poussée des eaux vers l'intérieur, & à l'action des lames. Ces ponts sont comme des arcs-boutants, ils soutiennent mutuellement les deux côtés du Navire, & les unissent l'un à l'autre. En outre, les ponts étant horizontaux, ils servent à distribuer convenablement l'artillerie, donnent un abri à différents objets, & fournissent des logements pour les équipages. Au reste, cette liaison des côtés, par le moyen des ponts, est tellement indispensable, que, dans les petites Embarcations même, où de tels planchers seroient impraticables, ou inutiles, attendu le peu d'intervalle qu'il y auroit entr'eux, on ne laisse pas d'y placer les solives sur lesquelles ont eût établi le pont, & que l'on appelle des *Baux* : car, sans cette précaution, le Bâtiment ne seroit pas en état de supporter le moindre effort. Les poids dont les ponts sont chargés, agissent puissamment sur les baux par la force d'inertie qui en résulte dans les mouvements du Navire, & les baux transmettent cette action aux côtés du Navire; de sorte que l'effet de cette puissance est de rompre la liaison des baux avec les côtés, & de les écarter de la situation qu'on leur a donnée dans la construction, en leur occasionnant un mouvement continu & très-préjudiciable. C'est pour cela que les baux doivent être assujettis aux côtés du Navire, de la manière la plus solide, afin d'éviter le moindre mouvement, ou le moindre jeu qu'il pourroit y avoir entre les pièces.

(13.) Les figures & les dispositions qu'on a données aux Voiles, sont très-variées, & quoiqu'au premier coup-d'œil cela puisse paroître indifférent quant à l'effet; cependant les unes & les autres ont leurs avantages particuliers, qui les rendent préférables suivant les circonstances. Il y en a de la forme d'un parallélogramme, de trapèzes, & de triangulaires, que les Marins distinguent sous les noms de *Voiles carrées*, & de *Voiles latines**. Il y en a d'autres qui diffèrent un peu de celles-là; mais elles sont toujours de la même espèce. A l'extrémité supérieure *A* d'un mât vertical *AB*, on attache une pièce de bois horizontale *CD*, qu'on appelle une *Vergue*, à laquelle est suspendue la voile quadrilatère *DCEF*: cette voile est assujettie au Na-

FIG.;

FIG. 4
& 6.

* Pour nous conformer à l'usage des Marins Français, nous ne distinguons ici que deux espèces de voiles; sçavoir: les *Voiles carrées* & les *Voiles latines*. Les Espagnols donnent un nom particulier aux deux espèces de voiles quadrilatères; ils appellent *Vela Redonda* celle qui a à peu près la figure d'un parallélogramme, Fig. 4; & *Vela Cangreja* celle qui a la figure d'un trapèze, Fig. 6. Ces dernières voiles, qu'on appelle quelquefois *Voiles Auriques*, ont, le plus souvent, comme on le voit dans le texte, deux vergues, l'inférieure *EF* s'appelle le *Guy*, ou la *Baume*, & la supérieure le *Fic*. Les Brigantins, les Chasse-marées, les Cutters, les Goëlettes, les Sloops, & très-souvent les Embarcations qui portent le nom de *Bateaux*, ont leur voile principale de cette espèce.

vire

VARIÉTÉ INFINIE DANS LA CARENE DES NAVIRES. 11

Navire par ses deux extrémités inférieures *E* & *F*, c'est précisément celle qu'on nomme *Voile quarrée*. Pareillement, au mât *AB* on attache obliquement la vergue *CD*, à laquelle est suspendue la voile triangulaire *DCF*, dont on assujettit l'extrémité *F* au Navire, & c'est celle qu'on appelle *Voile latine*. De même, au mât *AB* on attache deux vergues *AD*, *EF*, & on suspend, entr'elles & le mât, une voile *DAEF*, qui a la forme d'un trapeze; c'est cette voile qu'on peut appeller *Voile trapezoïde*, mais que nous nommerons encore *Voile quarrée*, pour nous conformer à l'usage. Chacune de ces voiles a ses avantages & ses défauts: les premières conviennent mieux que les autres pour les résistances; mais elles ne peuvent pas se disposer sous un angle aussi avantageux à l'égard du vent que les autres: ce à quoi contribue beaucoup non-seulement la figure même de la voile, mais encore la situation des haubans & autres cordages, qui assujettissent les mâts, & les rendent stables dans la position qu'on leur a donnée. L'art de déferler & de ferler les voiles, de les orienter de la manière la plus convenable à l'objet qu'on se propose, &c.; de même que celui de gouverner & de faire tourner à propos le Navire, est ce qu'on appelle la *Manœuvre*. Comme ces différentes opérations se présentent continuellement, elles font la principale occupation du Marin. Pour arriver à une connoissance parfaite des avantages des différentes voiles, de même que de ceux qui peuvent résulter de la figure, & de la disposition du corps du Navire, il faut absolument la théorie que nous avons donnée dans le premier Volume de cet Ouvrage; c'est aussi de cette théorie que nous ferons l'application dans les Chapitres suivants.

PLANCHE

FIG. 9

FIG. 6.

CHAPITRE II.

De la variété infinie qu'il peut y avoir dans la Carene des Vaisseaux, & de la Construction du corps du Navire, suivant la pratique la plus ancienne.

(14.) APRÈS avoir déterminé la longueur & la largeur du Navire, il paroît que toute sa figure devoit être déterminée, & en effet elle le seroit, s'il étoit un ellipsoïde, comme nous l'avons dit; mais l'expérience nous a appris qu'il étoit nécessaire de s'éloigner un peu de cette figure, en élargissant davantage le Navire du côté de l'avant, c'est-à-dire, vers la proue, & en l'étrécissant, au contraire, en le

Fig. 7.

rendant plus fin vers l'arrière, ou vers la poupe. La théorie ne manifeste pas moins cette nécessité, comme on le verra dans la suite; mais que la figure, approchant de l'ellipsoïde, soit à peu près celle qu'on voudra, cela ne fait rien pour la manière de construire le Navire, qui est toujours à peu près la même. Pour y parvenir, les Constructeurs ont coutume d'établir d'abord une longue pièce de bois *AB*, de la forme d'un parallépipède rectangle, qu'on appelle la *Quille*, & qui fait le même effet, pour le corps du Navire, que l'épine du dos pour celui des animaux; car c'est sur la quille qu'on élève des espèces de côtes *C, D, F, H & I*, qu'on nomme *Couples de Levée*, & à ses extrémités *B & A*, deux pièces *BK, AI*, la première courbe, appelée l'*Etave*, & l'autre droite, appelée l'*Étamboi*. On remplit ensuite les espaces compris entre les couples de levée par d'autres couples qu'on appelle *Couples de Remplissage*, jusqu'à ce qu'ils se touchent à peu près. Par ce moyen le corps du Navire se trouve tout formé, il n'y a plus qu'à le revêtir en planches appelées *Bordages*; c'est ce dernier travail qu'on appelle *Border*.

Pour tracer le contour des couples, les Constructeurs considèrent différentes lignes; la principale est celle *LCDFHI* qui passe par tous les points de la plus grande largeur des couples; ils l'appellent la *Ligne du Fort*: elle divise le corps du Navire en deux parties, l'une supérieure qu'on appelle les *Œuvres mortes*, & l'autre inférieure qu'on nomme les *Œuvres vives*, ou les fonds du Navire. Les œuvres vives, ou les fonds, se divisent pareillement en deux autres parties séparées l'une de l'autre par la ligne *LGEMNO*. Conformément à nos règles, nous nommerons la partie supérieure *LCGDEFMHNO*, le *Corps principal du Navire*; & l'inférieure, qu'on pourroit appeler les *Façons du Navire*, & qui s'étend depuis le corps principal jusqu'à la quille, est ce que les Espagnols appellent *Revers**; nom générique que les Constructeurs donnent à toute portion de charpente, & même à toute pièce de bois qui est concave. La ligne *LGEMNO* qui termine le corps principal, n'a pas de nom dans la Langue Espagnole, parce que nos Constructeurs, ainsi que les Français, ne font point usage de cette division du corps du Navire en deux parties, pour distinguer la supérieure qui est le corps principal. Les Anglais, qui avec d'autres Nations, en font en partie usage, l'appellent *raising Line* (*Línea del arriazo*, ligne de relevement, ou des façons), nous l'appellerons *Ligne de tonture*** ; les mots *raising*,

* Cette expression n'est gueres en usage en France, que pour les *Genoirs* & les *Allonges*, & non pour désigner une portion du corps du Vaisseau; nous l'emploierons cependant quelquefois dans le sens de l'Auteur, parce que nous n'en avons pas qui y réponde parfaitement.

** L'Auteur a traduit l'expression Anglaise *raising Line* par *Línea del arriazo*, & nous la ren-

VARIÉTÉ INFINIE DANS LA CARENÉ DES NAVIRES. 13

arraso, & *totant*, exprimant l'état d'une ligne, ou d'un plan, qui va en s'élevant depuis le milieu du Navire, tant vers la poupe que vers la proue. Mais ce mot étant employé généralement pour toutes les lignes; ou pour tous les plans qui ont cette propriété, il est nécessaire de distinguer la ligne qui termine le corps principal, ainsi nous l'appellerons *Ligne de tonture du corps principal*. La ligne *QRSTV*, qui passe par les extrémités des couples s'appelle *Ligne du Plat-bord*, parce qu'on donne le nom de plat-bord au revêtement horizontal qui couronne l'œuvre morte du Vaisseau; mais comme il est généralement d'usage d'allonger les couples de l'arrière de *Q* en *R*, & ceux de l'avant de *T* en *V*; de quelque chose au-dessus du terme marqué par cette ligne, pour se procurer plus de logemens & de plus grandes commodités, & qu'ainsi il y a plusieurs especes de plat-bords, on pourroit la nommer plus convenablement *Ligne du Cordon*, ou simplement le *Cordon* *; parce que la *Précinte du V-bord*, qui passe précisément par tous les points de cette ligne, & termine l'œuvre morte comprise entre les deux gaillards, est travaillée sur sa face, & forme un cordon, ou plinthe, tout au tour du Vaisseau. Toutes ces lignes, ainsi que beaucoup d'autres, que les Constructeurs considèrent, doivent être courbes ou droites; mais elles doivent être bien suivies, & d'une continuité parfaite, c'est-à-dire que toute section du Navire, soit horizontale, soit verticale, ou oblique, doit être une ligne bien suivie, sans aucuns sauts ou jarrets, afin que les bordages, qu'on cloue ensuite sur les couples, puissent s'y appliquer exactement, & former une surface continue & sans inégalité. Cette condition est nécessaire, non-seulement pour que le bordage soit bien suivi; & pour la solidité & sûreté du Navire, mais encore pour qu'il marche aussi bien qu'il est possible: car toute cavité & élévation dans la suite de la carene, ne pourroit qu'occasionner une nouvelle résistance que le Vaisseau auroit à surmonter, ce qu'il ne pourroit faire sans retarder son sillage: il en pourroit encore résulter des mouvements subits & violents, ce qu'on ne sauroit trop éviter, à cause des grandes forces d'inertie qui en résultent.

(16.) Comme la variété des lignes qu'on peut tracer est infinie,

dans par l'expression *Ligne de tonture*, parce que les Espagnols appellent *arraso* ce que nous appelons *tonture*: on le voit d'ailleurs par la définition que l'Auteur donne des mots *arraso*, & *risling*, laquelle convient parfaitement au mot *tonture*. Au reste, cette ligne n'étant encore point en usage chez les Constructeurs Français, il falloit lui donner un nom, & nous nous arrêtons à celui qui nous paroît avoir le plus d'analogie avec les usages & la forme de cette courbe. Cette ligne répond à peu près à celle que nos Constructeurs appellent *Liste des fonds*, ou des *fajons*.

* En Espagnol, *Lista del galon*, ligne du galon; ou de la bordure.

de même les différentes lignes *LGEMNO*, *LCDFHI* qui terminent le corps principal, peuvent être variées à l'infini, ainsi que les lignes *LCDFHI*, *QRSTV* qui terminent l'œuvre morte; par conséquent le corps des Navires, & les Navires même en entier, peuvent avoir une infinité de figures différentes, qui leur donneront des qualités & des propriétés variées à l'infini; car c'est de la figure du corps du Navire que dépend, non-seulement, le plus, ou le moins de résistance qu'il peut éprouver dans son mouvement; mais encore sa stabilité, ses oscillations, sa docilité à obéir au gouvernail, sa flottaison, & une infinité d'autres circonstances.

(17.) Quoique nous ayons fait voir qu'il pouvoit résulter une infinité de Navires de qualités & propriétés différentes, de la seule variation des lignes dont nous venons de parler, nous n'avons cependant pas encore donné à cette diversité toute l'extension possible: car ces lignes peuvent être placées à des hauteurs plus ou moins grandes, c'est-à-dire, être plus ou moins éloignées de la quille; & malgré cela, elles ne déterminent encore que les largeurs & les profondeurs du corps; toutes les sections qu'on peut faire entr'elles demeurent indéterminées, & peuvent avoir une variété infinie; de-là, une nouvelle source de variétés dans le corps du Navire, & par conséquent dans ses propriétés. C'est cette diversité infinie qui est cause que la théorie & la pratique de la Construction n'ont point fait les progrès nécessaires, & qu'on eût pu désirer. Toutes les tentatives de la pratique n'ont pas été suffisantes pour faire démêler, dans cette variété infinie, ce qui pourroit être le plus avantageux; & une théorie fondée sur des principes erronnés, ne pouvoit gueres servir à l'examen, & à la discussion des procédés & des principes qui pouvoient effectivement être défectueux. Cependant, les Constructeurs, qui auparavant n'avoient pour guide, dans leurs ouvrages, qu'une pratique aveugle, en élevant leurs Vaisseaux sur un très-petit nombre de données, même sur beaucoup moins que celles que nous avons établies jusqu'ici, se sont enfin astraînés, depuis quelque temps, à tracer des Plans. Par-là ils sont parvenus à se perfectionner beaucoup; car non-seulement, à l'inspection seule du Plan, ils ont pu appercevoir, & par conséquent corriger quelques défauts; mais encore les Plans leur fournissant le moyen de conserver la totalité des dimensions, & la figure totale du corps des Navires qu'ils construisent, à mesure que la pratique & l'expérience leur ont fait observer quelques défauts, ils ont tâché de les corriger, conformément à ce que leur dictoit la prudence & la raison. Si on ne parvenoit pas tout d'un coup à trouver la cause

VARIÉTÉ INFINIE DANS LA CARENE DES NAVIRES. 15

du mal, par une seconde, ou une troisième tentative, on tâchoit d'obtenir quelque avantage. C'est à l'aide de toutes ces tentatives que se sont conduits, & se conduisent encore, les Constructeurs; & quoiqu'ils soient encore bien éloignés de la perfection à laquelle quelques Théoriciens ont cru être parvenus, on ne peut voir sans admiration combien ils en ont approché; tant une répétition continuelle d'expériences peut fournir de lumières, & produire d'avantages.

(18.) Les anciens Constructeurs, comme nous l'avons dit, n'ont pas connu l'art de tracer les Plans, & même aujourd'hui il en est encore beaucoup qui n'en connoissent nullement l'usage, particulièrement ceux qui construisent des Barques, & autres petits Bâtimens *. Voici comment ils s'y prennent pour construire le corps d'une de ces Embarcations. Après avoir établi la quille *AB* dans un lieu convenable, & après avoir élevé dans un même plan vertical, l'étambot *AL*, & l'étrave *BK*, & leur avoir donné, à volonté, les inclinaisons *LAS*, *KBT*, qu'on nomme *Quête* & *Élancement*, ils forment arbitrairement, ou selon les instructions qu'ils ont reçues par tradition, une *Tablette*, ou patron *CDE*, qu'on appelle un *Gabari*, lequel représente presque toute la forme du plus grand couple, c'est-à-dire, de celui qui a la plus grande capacité, qu'on appelle, pour cela, le *Maître couple*. C'est en effet sur ce *Gabari* qu'on construit ce couple, en observant de lui donner les épaisseurs convenables. Ensuite on l'élève en *o*, sur la quille, éloigné de l'extrémité *A*, des deux tiers de la longueur de la quille, à fort peu près, en faisant en sorte qu'il lui soit exactement perpendiculaire.

(19.) Le contour du *Gabari* *CDE*, est formé par plusieurs arcs de cercle, comme par exemple, par les trois arcs *CF*, *FG*, *GH*, dont les centres sont en *N*, *P*, *O*, & par une ligne droite *HE*, pa-

* Il y a encore, même en France, beaucoup de Constructeurs qui entreprennent des Bâtimens d'une très-grande conséquence, sans en tracer le Plan, ils seroient même fort embarrassés pour faire ce travail. A la vérité, ces Constructeurs ne font gueres autre chose que des Charpentiers. Cependant nous avons souvent vu ces ouvriers employés de préférence à des Constructeurs d'un talent bien distingué. On ne sauroit trop gémir de ces abus; c'est en décourageant ainsi ceux qui cultivent leur art avec soin, qu'on porte les coups les plus funestes aux sciences, qu'on retarde les progrès de tous les arts, & qu'on perpétue le regne de l'ignorance. Ceux qui font construire des Navires devraient exiger du Constructeur autre chose qu'un devis estimatif. Un Plan en grand & bien circonstancié, seroit sans doute très-utile. On en exige bien des Architectes pour la construction & distribution des Maisons les plus simples, & même pour les décorations les moins importantes. Par-là, les Constructeurs s'accoutumeroient à regarder ce talent comme une partie essentielle de leur état. En effet, c'en est une; car on ne peut douter que ce ne soit depuis qu'on a pris le parti de dresser le Plan des Vaisseaux, que l'Architecture Navale a fait tous les progrès dont nous retirons le fruit. On seroit d'ailleurs souvent en état de remédier en partie aux défauts qu'on auroit observés dans les Bâtimens.

PLANC. III.

FIG. 1.

FIG. 2.

FIG. 3.

FIG. 4.

PLANC. III.

rallele à CQ , perpendiculaire à OH , & tangente à l'arc inférieur dans le point H . Cette figure peut être encore formée seulement par deux arcs de cercle, même par un seul arc, ou même encore par une courbe quelconque: les seules conditions qu'on exige sont, que l'arc CF tombe perpendiculairement sur la droite CQ , qui représente la plus grande largeur du couple, ou du gabari, & que l'arc GH tombe aussi perpendiculairement sur la droite OH , qui est perpendiculaire à CQ , ou parallèle à QI , qui représente un plan vertical qui doit partager le Navire suivant sa longueur en deux parties égales. La dernière condition n'est pas même si essentielle qu'on ne puisse s'en dispenser; car on pourroit fort bien terminer la courbe comme on voudroit, dans le point I de la quille où le couple doit être placé. De ce même point I on tire la tangente IH à la courbe du gabari, & la figure $CFDH$ du couple, est entièrement formée; on le travaille ensuite suivant ce patron, & on l'éleve en o , comme on l'a déjà expliqué.

Fig. 8.

Fig. 10.

(20) On forme de la même manière l'autre petit couple $ABCD$, qu'on appelle l'*Estain*, dont la plus grande largeur AE , est à peu près les deux tiers du *Bau* du Navire, ou de la plus grande largeur du maître couple. Sa partie inférieure D est fixée & clouée à l'étambot au point D , & on lui donne une inclinaison DC qui correspond à celle qu'on a donnée à l'étambot, afin que le point C se fixe à une pièce de bois qui croise l'étambot, qu'on appelle *Lisse d'Hourdy*.

Fig. 8.

(21.) Ces deux couples une fois déterminés, les anciens Constructeurs trouvoient en avoir suffisamment pour construire tous les autres, & même les Constructeurs de ce siècle qui ne se sont point occupés de la théorie de leur art, sont dans le même cas. Ils placent quatre règles, ou pièces de bois un peu épaisses, mais flexibles EF , qu'on appelle des *Lisses*, qui courent depuis les estains, ou depuis la poupe du Vaisseau, jusqu'à l'étrave, en embrassant le maître couple, & ils leur donnent la courbure que leur pratique leur a enseignée, en observant quelques proportions qu'ils ont apprises de leurs maîtres. Ils observent particulièrement de donner à la plus haute de ces lisses qui doit passer par les plus grandes largeurs que doivent avoir les couples, une certaine amplitude, ou ouverture, dans les points G & H , où doivent être placés les deux couples nommés *Couples de Balancement*, qui sont éloignés de chacune des deux extrémités du Navire de la quatrième partie de sa longueur*; & ils propor-

* Il y avoit sur ce point quelque variation parmi les Constructeurs, & sur-tout pour la situation

VARIÉTÉ INFINIE DANS LA CARENÉ DES NAVIRES. 17

tionnent cette ouverture en *G & H*, à la capacité qu'ils veulent donner au corps du Navire. En effet, il faut convenir que la position & la courbure de ces quatre lisses étant déterminées, toute la figure du corps du Navire l'est aussi presque entièrement.

(22.) Ils marquent ensuite sur la quille les points 3, 6, 9, 12, &c., & III, VI, IX, XII, &c. où doivent s'élever les autres couples, qui ordinairement sont placés à égale distance les uns des autres; & guidés par les lisses, ils prennent, avec des tablettes minces, la figure que doivent avoir les couples qui passent par ces différents points, en s'assujettissant à prendre toujours cette figure, dans un même plan perpendiculaire à la quille; & avec ces tablettes, ou patrons, ils construisent les couples, & les élèvent ensuite perpendiculairement dans les points correspondants. Le corps du Navire se trouvant ainsi formé, il n'y a plus qu'à le couvrir de bordages, c'est-à-dire, à le border*.

(23.) D'autres Constructeurs se sont plus avancés, & ont mis plus de précision dans leur pratique. Le gabari *CFDE*, dont nous venons de parler, leur sert à déterminer la figure de tous les couples compris entre les deux couples de balancement. Pour cela, ils déterminent d'abord, par une ligne comme *IMN*, la tonture qu'ils veulent donner au corps principal entre ces deux termes, & ils marquent sur de petites règles, ou tablettes *A & B*, l'élévation de cette ligne au-dessus de la quille, dans les points où doivent être placés chacun des couples. Ils déterminent pareillement, par la ligne *NOP*, la courbure que doit avoir le côté du Navire, ou la ligne du fort, entre les mêmes termes; & sur d'autres petites tablettes *A', B'*, ils marquent les différences entre la largeur que doivent avoir chacun des couples, & celle que doit avoir le maître couple, qui est la plus grande, ou les différences entre les largeurs que termine la lisse la plus élevée *EF* **. Ceci fait, & supposant qu'il soit question de décrire le couple 18, ils portent sur *QC*, la distance *QA* égale à la distance entre les points 0 & 18, prise sur la tablette *A'*; & menant la ligne *AB* parallèle à *QE*, cette droite *AB* représentera le plan qui divise le couple en deux parties égales, & *CFGDHL* fera la partie du corps principal que doit former ce même couple.

du couple de balancement de l'avant; cette variation étoit cependant très-petite. Quoi qu'il en soit, on voit que cette différence ne peut influer sur la description que l'Auteur fait de cette ancienne pratique des Constructeurs.

* Il paroît que le Lieutenant-Général D. Antonio de Gualfeta employoit cette espèce de Construction; car dans son petit Ouvrage intitulé, *Proporciones de las medidas mas esenciales*.. pour la Construction des Vaisseaux & Frégates de guerre, &c., on ne trouve que la description du maître couple & des estains, & nullement celle des autres couples.

** Les anciens Constructeurs Français appelloient ces secondes tablettes des *Trebuchets*.

PLANC. III.

FIG. 91

FIG. 8.
& 111.

FIG. 151

FIG. 12.

FIG. 8.

FIG. 9.

PLANC. III.

Pour terminer ce couple qui doit aller jusqu'en *B*, *LB* étant égal à la tonture du corps principal qui répond au couple 18, laquelle est marquée sur la tablette *A*, on fait une autre tablette *MR*, dont la partie *Mo* est droite, & la partie *oR* courbe; & sur cette dernière partie on marque, à commencer du point *o*, les divisions 3, 6, 9, 12, &c. suivant les ordonnées d'une courbe quelconque, à volonté. Cette tablette ainsi divisée s'applique de manière que son point 18 qui correspond au couple 18, tombe en *B*, & qu'elle soit tangente au gabari en *D*; & traçant ensuite la ligne *DSB*, cette ligne, avec la partie *CFD*, forme le contour entier du couple 18; c'est-à-dire que ce couple entier a la figure *CFGDSB*. On décrit, par le même procédé, les autres couples 3, 6, 9, 12, &c. & III, VI, IX, XII, &c., en observant que les distances *QA*, *LB*, & le point de division de la tablette *MR* soient ceux qui correspondent au couple qu'on veut décrire.

Fig. 8.

Fig. 9.

(24.) Ayant ainsi formé tous les couples compris entre les deux couples de balancement, on place les quatre lisses *EF*, comme auparavant, & à leur moyen, on détermine tous les couples compris entre le couple de balancement de l'arrière & l'essain, & entre le couple de lof* & l'étrave. Au lieu d'une nouvelle tablette *MR*, quelques Constructeurs ont coutume de faire usage du gabari même *CFDE*, qu'ils renversent en posant sa partie supérieure en bas; mais, par ce procédé, les revers deviennent extrêmement concaves, à cause de la grande courbure *GDH*, qu'a ordinairement le gabari, & que quelques-uns conservent, par des raisons très-fondées.

Fig. 12.

Fig. 10.

Fig. 13.

(25.) Il y a des Constructeurs qui font quelques petits changements dans les procédés de la seconde pratique de Construction que nous venons d'expliquer; ces changements consistent en ce qu'ils ne font point *QA'*, ou *LE*, égale à la différence des plus grandes largeurs des couples, qu'on a marquées sur les tablettes *A'* & *B'*; ils exigent que *HL* soit beaucoup plus diminuée, afin que par-là les couples se resserrant davantage par le bas. Pour cela, ils marquent la diminution que doit avoir *HE*, qui est ce qu'on appelle le *Plat de la Varangue*, par une ligne courbe *QR*, & prenant ses distances à la droite *VX* parallèle à la quille; ils les portent sur des tablettes minces, semblables à celles dont nous avons parlé. Ils emploient donc ces nouvelles tablettes, au lieu des autres qui déterminoient,

* C'est le nom qu'on donne au couple de balancement de l'avant, parce qu'il répond, à peu près, au point du vent de la grande voile, lorsqu'elle est orientée au plus près. Quelques Auteurs ont donné le nom de *Couple d'Isle de l'arrière* au couple de balancement de l'arrière; mais cette dénomination ne péroit pas fort en usage, & avec raison; car elle est impropre.

comme.

comme on l'a vu, les différences des plus grandes largeurs des couples; mais comme, après avoir appliqué la tablette *MR*, le couple se trouve avec une largeur beaucoup moindre que celle qui lui convient, ils font tourner le gabari sur le point *D*, dans lequel il est tangent avec la tablette *MR*, jusqu'à ce que le point *C* sortant en dehors, le couple se trouve avec l'ouverture qu'il doit avoir*; & dans cette position, on trace, comme ci-dessus, la ligne *CFDSB*, qui donne la figure du couple. On voit qu'en suivant cette méthode, les couples ne se terminent pas perpendiculairement à *CQ*, dans les points *C* des plus grandes largeurs, ou de la ligne du fort, & que la ligne de tonture du fond n'existe plus. Les Constructeurs Français emploient cette méthode, comme on peut le voir dans l'*Architecture Navale* de M. Duhamel, (1^{re} Edit. pag. 194 & suiv.) où cet Auteur donne une pratique presque semblable. La première est celle des Constructeurs Anglais, c'est ce qu'ils nomment *Whole moulding*.

(26.) Les Constructeurs ont travaillé d'après ces pratiques pendant beaucoup de siècles, & ce n'est que depuis peu de temps qu'ils se sont adreints dans cette partie, à former des Plans du corps du Navire, afin de corriger avec facilité, & sans une dépense considérable, les erreurs qu'ils peuvent appercevoir. Car il est bien certain que, dans les procédés de cette pratique, ne considérant aucune des sections horizontales du corps du Navire, qui sont cependant celles qu'on doit considérer avec l'attention la plus scrupuleuse, pour parvenir à connoître les résistances qui doivent avoir lieu dans le fluide, ni aucune des sections verticales des extrémités du Navire, de la figure desquelles dépend, comme on le verra par la suite, la dureté, ou la douceur des mouvements du Navire, ils ne pouvoient absolument point remédier aux erreurs dans lesquelles de semblables omissions devoient les faire tomber. Après la Construction finie, ou du moins après les couples achevés & mis en place, les défauts s'appercevoient, & ils ne pouvoient se corriger sans occasionner une perte de bois considérable, en substituant d'autres pièces en place de celles d'où provenoient les défauts. La correction ne pouvoit donc le plus souvent avoir lieu que dans les Constructions suivantes. Ainsi on ne pouvoit faire quelques pas vers la perfection, qu'en perdant beaucoup de temps, & en faisant un grand nombre de mauvais Navires.

* C'est ce mouvement qu'ils appelloient *Trabuchement*.

CHAPITRE III.

*De la méthode pour tracer les Plans des Construccions dont
dont on a parlé dans le Chapitre précédent.*

(27.) **P**OUR tracer les Plans des construccions dont on a parlé dans le Chapitre précédent, il est nécessaire de sçavoir que ce que les Constructeurs appellent *Plans*, ce sont les Projections ichnographiques & orthographiques du corps du Navire, ou des lignes qui le terminent. Le tracé des Plans consiste donc à former ces Projections d'après les regles que la Géométrie nous enseigne. Il est évident que ces Projections, faites avec l'exactitude nécessaire, sont suffisantes pour faire connoître les avantages & les inconvénients que peuvent produire les différentes lignes qui terminent le corps principal; car on est le maître de tracer autant de Projections qu'on voudra des lignes qu'on aura besoin de considérer.

(28.) Pour remplir cet objet, on doit tracer au moins trois Projections; la premiere sur un plan vertical parallele à la quille; la seconde sur un plan vertical qui coupe la quille à angle droit; & la troisieme enfin, sur un plan horizontal parallele à la même quille*.

Nous supposerons la quille horizontale, parce que cette situation rend la description de la méthode, pour tracer ces trois Projections, plus facile à saisir & à exécuter, & qu'elle offre en même temps toutes les considérations qui sont essentielles. Comme le Navire, partagé suivant sa longueur, est composé de deux moitiés, qui sont & doivent être égales & semblables, par les raisons que nous avons déjà exposées (1.), il suffit d'en représenter une moitié dans les Projections, parce qu'avec une des moitiés, on a nécessairement le tout.

(29.) La quille étant placée avec deux de ses faces verticales, & les deux autres horizontales, il s'ensuit que, dans la Projection verticale parallele à la quille, on ne peut voir que la face verticale *AB* de la quille représentée par deux lignes paralleles, dont la distance exprime sa hauteur. L'étambot & l'étrave se projettent aussi dans le même plan vertical, & on n'en peut faire connoître que les deux faces les plus larges, de la maniere que l'exprime la Figure. Dans la Projection verticale perpendiculaire à la quille, le plan de Projection coupant la quille à angle droit, il s'ensuit que

FIG. 3.

* Les deux premieres Projections sont orthographiques, & la troisieme est une Projection ichnographique; leurs descriptions sont fondées sur les mêmes principes.

sa représentation est le quadrilatère rectangle *HI* formé de la hauteur & de l'épaisseur de la même quille. L'étambot & l'étrave ne se voient que de profil, c'est-à-dire, par leur épaisseur, & sont représentés dans toute leur élévation par deux lignes parallèles, ou presque parallèles, dont la distance détermine l'épaisseur de ces deux pièces. Mais n'ayant à représenter que la moitié du Navire, si l'on suppose que *FG* est le plan qui le divise en deux parties égales, suivant sa longueur; la droite *HK* menée parallèlement à *FG*, à une distance égale à la moitié de l'épaisseur de l'étambot, déterminera la moitié de cette pièce dans le sens de l'épaisseur, & la parallèle *IL* déterminera pareillement la moitié de l'étrave. On prend ce parti pour représenter, sur la partie gauche du Plan, seulement la moitié de la partie du Navire comprise depuis la poupe jusqu'au maître couple; & sur la partie droite, la moitié de l'autre partie comprise depuis le maître couple jusqu'à l'étrave, parce qu'à ce moyen on évite la confusion que produiroit la multiplicité des lignes qu'il faudroit tracer, si l'on en agissoit autrement. Dans la Projection horizontale parallèle à la quille, le plan de projection étant parallèle à celle-ci, elle est représentée dans toute sa longueur, & est terminée par la ligne *AB* parallèle à *VX*, qui représente le plan qui divise le Navire dans toute sa longueur en deux parties égales. Il en est de même de l'étambot *LA*, & de l'étrave *BK*, qui sont également vus de profil, & dont on voit les Projections *LA*, *BK* sur le prolongement de la quille.

(30.) Pour nous rendre plus faciles à saisir dans ce que nous avons à dire, nous appellerons *Projection longitudinale* * la Projection verticale parallèle à la quille; & *Projection transversale*, la Projection verticale qui coupe la quille à angle droit; & nous nommerons *Projection horizontale*, celle qui est horizontale & parallèle à la quille **.

(31.) Dans les Projections longitudinales & horizontales, tous les couples sont vus de profil, à cause que leurs plans sont perpendiculaires à la quille; par conséquent chacun d'eux doit être représenté par deux parallèles qui déterminent son épaisseur; mais cependant, pour éviter la confusion, nous nous conformerons à l'usage ordinaire, qui est de ne marquer qu'une seule face, ou un seul côté du couple:

* C'est ce qu'on appelle ordinairement le *Plan d'Élévation*, ou simplement *l'Élévation du Navire*; & lorsqu'on veut y représenter les parties intérieures, on l'appelle aussi la *Coupe longitudinale*.

** Cette Projection transversale s'appelle aussi communément la *Coupe du Vaisseau*, ou le *Plan vertical des gibaris*; & la Projection horizontale est ce qu'on nomme le *Plan horizontal*. C'est sur ce dernier plan qu'on représente les lignes d'eau & les lifles. Nous conserverons cependant les dénominations de l'Auteur.

PLANC. III.

FIG. 10.

FIG. 11.

FIG. III.

ainsi nous les désignerons par une seule ligne. Par les points marqués sur la quille pour l'établissement des couples, on lui élève des perpendiculaires, qui représentent, tant dans une Projection que dans l'autre, les profils des couples qu'on veut tracer; mais comme on doit avoir grand soin d'éviter la confusion, on n'élève ces perpendiculaires que des points 3, 6, 9, 12, &c. & III, VI, IX, XII, &c. ce qui suffit pour l'exactitude de la Construction, les couples intermédiaires, ou de *Remplissage*, pouvant se déterminer facilement d'après ceux déjà déterminés, qu'on appelle *Couples Principaux*, ou, comme on l'a déjà dit, *Couples de Levée*. Il y a des Constructeurs qui se contentent d'élever des perpendiculaires de quatre en quatre couples; mais l'usage le plus commun & le meilleur est d'en élever de trois en trois: cette méthode est en effet beaucoup plus exacte.

FIG. 10.

FIG. 8.

FIG. 13.

FIG. 10.

(32.) Dans la Projection transversale, les couples sont représentés dans toute leur étendue, & suivant leur véritable figure; ou du moins tous ceux qui sont placés à angle droit sur la quille, lesquels sont le plus grand nombre, & même la totalité, si l'on en excepte seulement quelques-uns vers la poupe & vers la proue, & l'Estain *CD*, qui, comme on le voit, & comme on l'a déjà dit, (20.) a quelque inclinaison, & qui, par cette raison, ne peut être représenté par une ligne droite, même dans la Projection horizontale, mais par une ligne courbe.

(33.) La représentation des couples dans la Projection transversale est, sans contredit, la partie la plus intéressante, & celle à laquelle se réduit presque toute la Construction, puisque c'est la figure des couples qui détermine celle de la Carene, & que de celle-ci dépendent toutes les qualités, bonnes ou mauvaises, du Navire. Pour les représenter, on peut commencer par décrire le maître couple: pour cela, on élève les deux verticales *MN*, *OP*, éloignées l'une de l'autre de la plus grande largeur, ou du maître bau du Navire: & ayant marqué, sur ces verticales, les hauteurs *MN*, *OP*, de manière que les points *N* & *P* soient ceux où le couple doit effectivement avoir sa plus grande largeur, hauteurs qui sont ordinairement depuis les trois huitièmes, ou un peu moins, jusqu'à la moitié entière du bau, on tire les horizontales *NQ*, *PR*; c'est sur ces horizontales que doivent être les centres des arcs de cercle les plus élevés de ceux qui forment le contour du couple. Ayant fixé ensuite le plat que doit avoir la varangue du couple, c'est-à-dire, la distance du point *S*, où doit commencer le plat, au plan *GF*, on mène la verticale *ST*, dans lesquelles doivent se trouver les centres des arcs qui doivent

former le contour inférieur du même couple; mais, avant que de décrire ces arcs, il faut avoir déterminé l'élévation que le point *S* doit avoir au-dessus de l'horizontale *MO* qui passe par la face supérieure de la quille, laquelle élévation se nomme l'*Aculement de la varangue*. Cela fait, on décrit les deux arcs supérieur & inférieur, & on cherche ensuite le centre de l'arc intermédiaire qui doit les toucher, ou être tangent à l'un & à l'autre; & menant enfin les tangentes *HS*, *IS*, on aura tout le contour du couple, depuis sa plus grande largeur jusqu'à la quille.

(34.) La position du centre des arcs, ou la longueur des rayons *QN*, *TS* des arcs supérieur & inférieur, de même que le centre & le rayon de l'arc intermédiaire, sont, comme on l'a vu, presque à la volonté du Constructeur; il les détermine d'après les qualités, ou la capacité qu'il veut donner à son Navire. Dans les Vaisseaux de guerre, la distance du point *M*, ou *O*, au couple, est, pour l'ordinaire, d'un tiers * de la moitié *MF* du bau. Les Français font cependant cette distance beaucoup plus grande dans les Navires qui ne sont pas destinés à la charge; mais on verra dans la suite, & on a même déjà démontré, (*Tome I. 771.*) combien ils se trompent, lorsqu'ils pensent que le Vaisseau doit acquérir par là une marche plus avantageuse, ou, comme les Marins s'expriment ordinairement, qu'il en deviendra meilleur *Voilier*. Pour le même objet, ils ont aussi coutume de faire l'élévation du point *S*, ou l'aculement très-grand, & la distance du même point *S* au plan *GF*, ou le plat de la varangue très-petit; mais ces deux pratiques tiennent à la même erreur de principe.

(35.) Les Constructeurs Anglais ont encore une attention particulière à ce que le rayon *TS* ne soit pas très-grand, & cela pour conserver une espèce de renflement à l'arc inférieur, afin que la tangente menée de la face inférieure de la quille au contour du couple, ne le touche pas au-dessus de la pièce principale avec laquelle il est formé, & qu'on appelle la *Varangue*: de cette manière, si le Navire vient à échouer, comme, dans ce cas, il tombe nécessairement sur un de ses côtés, il s'appuie sur cette varangue, qui est, sans contredit, la plus forte pièce, & non sur les genoux & les alonges qui sont les pièces qui lui sont unies.

* Il y a au-dessus beaucoup de variété parmi les Constructeurs. Voyez, pour les différentes méthodes de tracer le maître couple, le *Traité du Navire* de M. Bouguer, ou l'*Architecte Navale* de M. du Hamel, ou bien encore l'Ouvrage de M. Vial du Clairbois, intitulé, *Essai Géométrique & Pratique sur l'Architecture Navale*. Toutes ces méthodes ont leurs avantages & leurs défauts, suivant l'objet auquel on destine le Navire. Chacun peut facilement en imaginer qui seront aussi bonnes que celles qui sont prescrites dans ces différents Ouvrages.

PLANC. III.

FIG. 10.
& 5.

FIG. 13.

FIG. 8.

FIG. 10.

FIG. 13.

FIG. 10.
& 13.
FIG. 10.

FIG. 8.

FIG. 10.

(36.) Le maître couple étant tracé, on transporte la hauteur des points *S* & *N* (Fig. 10) aux points *M* & *P* (Fig. 8); & par ces points on décrit les courbes parallèles *IMN*, *GPH*, qui terminent le relevement, les façons, ou la tonture du corps principal, & les hauteurs des plus grandes largeurs que doivent avoir les couples, depuis le couple de balancement *G* de l'arrière, jusqu'au couple de lof *H*. On trace de même dans la Projection horizontale, les courbes *NOP*, *QDR*, aussi parallèles, qui terminent la plus grande largeur des mêmes couples & le plat de leur varangue : & l'on commence d'abord par déterminer les points *N* & *P*, d'après les dimensions des deux couples de balancement, auxquelles on s'est arrêté. Les hauteurs au-dessus de la quille des points, où la courbe *NMI* (Fig. 8) coupe les couples, se portent ensuite sur la Projection transversale, comme, par exemple, la hauteur correspondante au couple 18, se porte de l'horizontale *MO* jusqu'au point *V* (Fig. 10); & par tous les points *V* déterminés de cette manière, on mènera des horizontales, qu'on fera respectivement égales aux distances de la courbe *QDR* (Fig. 13), au plan *VX*, qui divise le Navire en deux parties égales, c'est-à-dire, que dans le cas que nous avons pris pour exemple, on fera $VW = QC$ (Fig. 10 & 13).

(37.) Par tous les points *V* on élèvera des verticales, ou, ce qui revient au même, on tirera des parallèles à *FG*, qu'on fera toutes égales à *ST*, & les extrémités de ces lignes seront les centres desquels on décrira les arcs qui forment les contours inférieurs des couples. On portera pareillement sur la Projection transversale les hauteurs au-dessus de la quille, des points où la courbe *GPH* (Fig. 8) coupe les couples; par exemple, on portera celle qui correspond au couple 18, depuis l'horizontale *MO* (Fig. 10), jusqu'au point *X*, & par tous les points tels que *X* ainsi déterminés, on tirera des horizontales qu'on fera toutes égales à *NQ*; & les extrémités de ces lignes seront les centres d'où l'on décrira les arcs qui forment les contours supérieurs des couples. On joint ensuite ces deux arcs qui forment les parties supérieures & inférieures de chaque couple, par un troisième arc intermédiaire qui doit les toucher tous les deux, ou leur être tangent, & être égal à celui qu'on a employé dans la description du maître couple; & par ce procédé, tous les couples du corps principal du Navire, compris entre les deux couples de balancement, seront décrits.

(38.) Les Revers se décrivent comme on l'a dit dans le Chapitre précédent. Avant formé une tablette de bois mince, d'à-peu-près une demi-ligne, ou d'un tiers de ligne d'épaisseur, & lui ayant donné

la figure *MSR*, on marque dessus les divisions 0, 3, 6, &c., & on procede ensuite de la maniere qui a été expliqué dans l'endroit cité.

(39.) Pour décrire tous les autres couples depuis le couple de balancement de l'arrière, jusqu'à l'estain, & depuis le couple de lof jusqu'à l'étrave, on prolonge à l'ail, & presque à discrétion, les courbes *PGE*, *PHF* (Fig. 8), & *ONE*, *OPF* (Fig. 13), en terminant celles qui se rendent à la poupe, à la hauteur, & à la largeur de l'estain, ou à peu près, & celles qui se rendent à la proue sur l'étrave, presque à la même hauteur que celle où elles s'étoient terminées à la poupe; cependant quelques Constructeurs font cette élévation moindre. On porte ensuite toutes les largeurs des couples déterminées par la courbe *NE*, sur la Projection transversale (Fig. 10), depuis le plan *GF* jusqu'à la courbe *XA*. On porte pareillement toutes les hauteurs de la courbe *GE* (Fig. 8), depuis l'horizontale *MF* jusqu'à la même courbe *XA* (Fig. 10.); & les intersections de ces largeurs avec ces hauteurs, donnent les points de la courbe *XA* par lesquels doivent passer les contours des couples.

(40.) Ayant donc marqué ces points, & ayant décrit à volonté l'estain *ABCD*, on tire les droites *αD*, *βC*, *γB*, pour représenter les trois lisses *EF* les plus basses (Fig. 8), en tâchant que ces trois lisses avec la courbe, ou la droite *NXA* (Fig. 10.), soient à peu près également distantes les unes des autres, & qu'elles coupent les couples le plus perpendiculairement qu'il sera possible. Les distances horizontales des points dans lesquels les lisses coupent les couples déjà décrits, au plan *GF*, se portent sur la Projection horizontale (Fig. 13), & déterminent les points où doivent passer les courbes *HGI*, *SMW*, *YTU*; on trace donc ces courbes, & on les prolonge à discrétion jusqu'à l'estain & jusqu'à l'étrave, en observant de déterminer d'avance les points extrêmes *F* de la proue, en portant sur la Projection longitudinale (Fig. 8) les hauteurs des extrémités des lisses prises dans la Projection transversale, & en abaissant les perpendiculaires *EF*, de ces points extrêmes qu'on prolonge jusques sur la Projection horizontale.

(41.) Ayant ainsi tracé toutes les lisses dans la Projection horizontale, on continuera en portant sur la Projection transversale les distances de la ligne *VX* (Fig. 13), aux points où ces lisses coupent les couples compris entre celui de balancement de l'arrière, & l'estain, & entre celui de lof & l'étrave, en portant, dis-je, ces distances, depuis le plan *GF* jusqu'aux lisses correspondantes: après quoi il ne reste plus qu'à tracer les courbes qui passent par tous les points de chaque couple, & ils seront entièrement décrits.

PLANC. III.

FIG. 9.

FIG. 8.
& 13.

FIG. 10.

FIG. 8.

FIG. 10.

FIG. 8.

FIG. 10.

FIG. 13.

FIG. 8.

FIG. 13.
& 10.

(42.) Ce dernier point, qui pourroit paroître le plus facile, à en juger par la brièveté de l'explication que nous venons d'en donner, est cependant le plus difficile, & c'est sur lui que porte une des plus grandes difficultés de la pratique de la Construction. Car les points qu'on détermine ainsi pour chaque couple, ne sont pas toujours dans la disposition convenable, pour qu'en faisant passer une ligne courbe par tous ces points, cette courbe puisse former un couple régulier, exempt de tout jarret, de toute bosse, ou cavité trop subite; condition qui est cependant absolument nécessaire, par les raisons qu'on a déjà exposées, & par beaucoup d'autres, comme on le verra dans la suite. L'avantage de la Construction d'après les Plans faits & médités d'avance, sur la pratique aveugle que nous avons expliquée dans le *Chapitre* précédent, est que ces défauts peuvent se corriger facilement sur le papier, au lieu que par la routine des anciens Praticiens, ils sont presque sans remède, & l'on n'a presque aucune ressource pour les corriger*. Aujourd'hui, pour faire cette correction, on revient à la Projection horizontale; on corrige la courbure des lisses, en leur donnant plus ou moins de capacité, suivant que paroissent l'exiger les défauts qu'on a remarqués, sur la Projection transverse, dans le contour des couples, & on les retrace de nouveau; on répète ces corrections deux, trois, ou même un plus grand nombre de fois, jusqu'à ce qu'on voie les couples prendre un contour qui convienne avec l'idée qu'on s'est faite de la figure qu'ils doivent avoir, & qu'enfin on ait atteint le but qu'on se propose, alors tout le tracé du Plan du corps principal est achevé.

(43.) Nous n'avons cependant point encore considéré un objet très-essentiel pour donner au Navire les qualités les plus parfaites, & qu'il importe le plus qu'il ait: car les principales lignes qu'il importe de considérer, pour ce qui concerne la marche du Navire, sont, sans contredit, les sections horizontales**; & quoique l'examen de ces sections ne soit pas nécessaire pour la Construction, il devient indispensable pour l'objet dont il s'agit. En effet, il peut arriver, & il arrive même très-souvent, que les contours des couples paroissent avoir une courbure convenable, & malgré cela, les

* Car lors même qu'on entreprendroit de corriger les défauts qu'on apercevrait après avoir mis les couples en place, ce qui, d'ailleurs, ne pourroit se faire sans une dépense excessive (26), on n'auroit encore presque aucune certitude de mieux réussir dans une seconde tentative.

** Lorsque ces sections horizontales sont faites parallèlement à la surface de l'eau, & parallèlement à la quille, on les appelle communément *Plans de Flotteaison*, & les lignes courbes qui en résultent sur la Projection horizontale, s'appellent des *Lignes d'eau*, ou des *lignes de Flotteaison*. Nous nous servons en plusieurs de ces dénominations pour les sections faites parallèlement à la quille, parce que la différence des unes aux autres est très-petite (44.).

lignes d'eau qui résultent des sections horizontales, ne laissent pas d'avoir des jarrets, des bosses & des cavités, ce qui ne convient nullement, & ce qu'on ne sçauroit éviter avec trop de soin. Pour en être convaincu, il suffira de se rappeler que nous avons démontré (*Tome I. 744.*) qu'aucune ligne n'éprouve moins de résistance dans le fluide que la ligne droite, & qu'après la ligne droite, ce sont celles qui en approchent le plus. Pour procéder à cet examen, on trace, dans la Projection transversale, deux, trois, quatre, ou même un plus grand nombre de lignes horizontales telles que A_1 , ζ_1 (*Fig. 10.*), & les largeurs comprises entre le plan GF & les points où ces lignes coupent les couples, se portent sur la Projection horizontale (*Fig. 13.*) sur chaque couple correspondant depuis la ligne VX . On fait ensuite passer par tous les points qui se trouvent ainsi déterminés, les courbes $ab\gamma$, & $\delta\zeta$, observant d'en marquer d'abord les extrémités, en traçant, pour cela, les mêmes horizontales sur la Projection longitudinale (*Fig. 8.*), & abaissant de leurs extrémités des perpendiculaires Ed , az , $\gamma\gamma$, & $\zeta\zeta$, sur la Projection horizontale (*Fig. 13.*). Les Projections horizontales de ces sections, c'est-à-dire, les lignes d'eau étant ainsi tracées, on examine avec attention leur courbure, & si on trouve qu'elle n'est pas suivie avec toute la régularité qu'on désire, & qui est nécessaire, on corrige de nouveau les lisses & les couples, jusqu'à ce qu'on trouve que le tout soit parfaitement conforme aux vues du Constructeur, aux règles & à la théorie qu'on expliquera ci-après. Si l'on trouvoit, par exemple, que la cavité qu'on remarque à la ligne d'eau inférieure $\beta\gamma$, depuis le couple $XVIII$, jusqu'à son extrémité γ , ne convint pas, on corrigeroit les deux lisses IF , WF , ainsi que les trois couples de la proue, comme on le voit, par les lignes ponctuées, qui coupent les lignes pleines (*Fig. 10.*), & de cette correction, il résulteroit celle de la ligne d'eau, dont il s'agit, comme on le voit par la ligne ponctuée de la *Fig. 13.*

(44.) Le plus grand nombre des Constructeurs exige que ces sections horizontales ne soient pas parallèles à la quille, mais à la superficie même de l'eau; parce que, pour l'ordinaire, le Navire ne flotte pas ayant sa quille parallèle à la superficie de l'eau. Cela doit être ainsi à la rigueur; mais la différence est si petite, qu'il est très-difficile, pour ne pas dire impossible, que des sections faites parallèlement à la quille soient bien déterminées, tandis que celles qui seroient parallèles à la superficie de l'eau ne le seroient pas: aussi y a-t-il des Constructeurs qui ne se servent que des premiers.

(45.) Les Projections dont nous venons de parler, résultent,
TOME II.

D

PLANC. III.

FIG. 10.

FIG. 13.

FIG. 8.

FIG. 13.

FIG. 10.

FIG. 13.

PLANC. III.

comme on le voit, de la méthode que les Anglais appellent *Whole moulding* ; la description de celle dont les Français font usage, est absolument la même, une fois qu'on a tracé les couples compris entre celui de balancement de l'arrière & l'estain, & entre celui de lof & l'étrave ; mais, dans cette dernière méthode, on ne se fert point des lignes horizontales, comme *VW*, qui résultent de la distinction du corps principal & des revers : on ne se fert point non plus des horizontales, comme *NQ*, qui donnent les centres des arcs qui forment le contour supérieur des couples compris entre ceux de balancement.

FIG. 10.

CHAPITRE IV.

De la maniere de décrire les Plans des Navires, suivant la méthode employée maintenant par les Constructeurs les plus instruits dans la théorie & dans la pratique.

(46.) LA Construction des Vaisseaux étoit dans l'état que nous venons de décrire, lorsque les Anglais firent, par leur méthode, un pas de plus vers la perfection ; la Projection transversale même des couples l'indiquoit. Les arcs qui forment les contours supérieurs des couples compris entre celui de balancement de l'arrière & l'estain, ou entre le couple de lof & l'étrave, vont en diminuant graduellement, à proportion que celui de l'estain est plus petit, lequel ordre graduel n'a pas lieu dans les couples du milieu, puisque leurs arcs supérieurs sont tous égaux. Quoique ceci n'ait pas d'autre inconvénient que de donner au Navire la forme d'un corps cylindrique dans son milieu, & d'interrompre tout-à-coup cette figure, au couple de balancement de l'arrière, pour lui faire prendre celle d'une espèce de corps conique jusqu'à l'estain ; cependant, comme on décrivait alors les arcs supérieurs des couples compris entre celui de balancement de l'arrière, & l'estain, seulement par tâtonnement ; il convenoit de chercher à les décrire avec ordre & régularité, puisqu'il se présentait à la vue que ces arcs devoient diminuer suivant les sections d'un corps conique. Ainsi ils ne se contenterent pas de déterminer le centre des arcs de cercle pour pouvoir les décrire ; mais ils donnerent au corps du Navire la forme d'un corps conique, non seulement depuis le couple de balancement de l'arrière jusqu'à l'estain, mais même à commencer du maître couple : c'est ce que les Anglais appellent *former le corps du Navire par des arcs de cercle*.

DES PLANS SUIVANT LES CONSTRUCTEURS MODERNES. 29

Cette Méthode a encore sur l'autre l'avantage, qu'il n'est pas nécessaire de s'affubler à faire diminuer le plat des varangues, comme les plus grandes largeurs des couples; c'est-à-dire qu'il n'est pas nécessaire que QDR soit parallèle à NOP (Fig. 13.), ni que le relevement, ou la conture IMN du corps principal soit nullement parallèle à la ligne du fort GPH (Fig. 8.): La description de chacune de ces lignes reste à la volonté du Constructeur; ce qui lui donne plus de moyens de donner au corps du Vaisseau une figure plus avantageuse.

(47.) Voici comme il faut procéder pour jouir de cet avantage. Après avoir élevé, sur la quille, l'étambot & l'étrave, ainsi que toutes les perpendiculaires à la quille qui représentent les profils des couples, on décrit à volonté, ou suivant les mesures qu'on a arrêté d'employer, les deux courbes EGP^HF, & IMN (Fig. 14 & 16), tant dans la Projection longitudinale, que dans l'horizontale. On décrit ensuite le maître couple dans la Projection transversale (Fig. 15.), comme on l'a enseigné (Chap. 3.), & l'on porte sur cette Projection toutes les hauteurs des points de la ligne EGP^HF (Fig. 14.), de même que toutes ses largeurs (Fig. 16.), les intersections de toutes ces hauteurs & largeurs donneront tous les points des lignes courbes, ou droites EGP & PHF (Fig. 15.). On porte pareillement sur la même Projection toutes les hauteurs de la courbe IMN (Fig. 14.), & toutes ses largeurs (Fig. 16.), lesquelles donneront, par leurs intersections, tous les points des lignes courbes, ou droites IM, MN.

(48.) Par tous les points des lignes EGP & PHF (Projection transversale), on tire des droites horizontales; c'est sur ces lignes que doivent se trouver les centres des arcs de cercles qui terminent le profil du contour supérieur des couples, puisqu'elles marquent la hauteur de leurs plus grandes largeurs. Pour trouver ces centres, on peut considérer la partie du corps du Navire terminée par ces arcs de cercle, comme un corps formé par la révolution d'une ligne quelconque autour d'un axe, comme de la ligne ABC autour de l'axe EX; & qu'après qu'il a été ainsi formé, on ait donné au tout une nouvelle courbure, au moyen d'un mouvement parallèle de toutes ses parties, ou de tous ses points; de sorte que la courbe ABC se transforme dans la courbe DFC. Il est bien clair, dans ce cas, que l'axe EX se transformera dans la courbe GHX, & par conséquent que tous les centres sur lesquels les points de ABC ont tourné, se trouvent maintenant sur GHX, & que les distances des points de cette courbe à DFC seront les rayons avec lesquels on doit décrire les arcs de cercle qui formeront la Projection des sections du corps,

PLANC. III.

FIG. 13.
& 8.

PLANC. IV.

FIG. 14.
15. & 16.

FIG. 17.

PLANCHE IV.

Les centres doivent par conséquent se trouver sur une ligne quelconque, droite ou courbe, telle que GHX , & la grandeur des rayons dépendra de sa courbure plus ou moins grande; ce que détermine la ligne DFC , & par conséquent la capacité plus ou moins grande des arcs de cercles qu'on décrira, de même que celle de tout le corps, en dépendra aussi.

FIG. 15.

(49.) Cela posé, Q étant le centre duquel on a décrit l'arc supérieur du maître couple, & A celui de l'arc semblable de l'estain, ou du couple 33, soit décrit une courbe quelconque AKQ , alors les points où cette courbe coupera les horizontales qu'on a tirées, seront les centres des arcs correspondants à chaque couple, & les distances horizontales de ces points à ceux que détermine la ligne EGP , seront les rayons avec lesquels ils doivent être décrits. Par une disposition tout-à-fait semblable, on décrira une autre courbe RST , qui passe par R , centre de l'arc supérieur qui termine le maître couple; cette ligne coupera toutes les horizontales qu'on a menées, & les points d'intersections seront pareillement les centres des arcs supérieurs des couples, dont les rayons seront les distances respectives de ces points à la ligne FHP .

(50.) Tous les arcs supérieurs étant décrits, on passe à la description des arcs inférieurs. Pour cela, on élève des verticales de tous les points des lignes MI , MN , & on les fait toutes égales au rayon MB de l'arc inférieur du maître couple, & avec ces verticales comme rayons on décrit les arcs inférieurs. Il faut cependant observer que ceci n'a lieu que depuis le maître couple jusqu'à ceux de balancement: depuis ces derniers, en allant vers la poupe & vers la proue, les Constructeurs Anglais n'ont pas scu faire usage du relevement, ou de la tonture du corps principal, ni de la longueur, ou amplitude, des plats des varangues: & quoique dans leurs plans ils continuent les lignes MI , MN , jusqu'à la poupe & jusqu'à la proue, comme s'il s'agissoit d'en faire usage, ils avouent eux-mêmes que cette prolongation leur est inutile. Avec le même arc intermédiaire qui a servi à unir les arcs supérieur & inférieur du maître couple, on unit pareillement les arcs supérieurs & inférieurs des autres couples, compris entre ceux de balancement; & par-là leurs contours se trouvent achevés, à l'exception de leurs revers.

(51.) Il est question maintenant d'achever le tracer de tous les autres couples de poupe & de proue, dont on n'a encore décrit que les arcs supérieurs. Pour y parvenir, on trace les lisses $\alpha\beta$, $\gamma\delta$, $\epsilon\zeta$, de la manière qu'on l'a enseigné, en parlant de la méthode

pratique : on porte de la Projection transversale à l'horizontale , tous les points dans lesquels ces lisses coupent les couples déjà décrits , & par tous les points que cette opération détermine , on trace la Projection de ces lisses, qu'on prolonge ensuite arbitrairement jusqu'à la poupe & jusqu'à la proue. On porte ensuite sur la Projection transversale , les différents points que ces Projections déterminent , c'est-à-dire , ceux où elles coupent les couples compris entre celui de balancement de l'arrière & la poupe , & entre celui de los & la proue , & par tous les points correspondants on fait passer des courbes qui font la Projection des couples. Les mêmes lisses servent encore pour décrire tous les revers ; mais en cela on court grand risque de se tromper beaucoup , à moins qu'on n'ait la précaution de tracer une lisse entre la lisse ζ & la quille , car cette lisse ζ étant fort éloignée de la quille , on peut , dans l'espace intermédiaire , s'éloigner beaucoup du véritable trait du couple. On voit , par ce que nous venons de dire , que cette méthode est en substance , la même que celle que nous avons déjà décrite dans le *Chapitre* précédent , à l'exception , que dans celle dont il est ici question , on s'est avancé jusqu'à décrire méthodiquement les arcs supérieurs des couples , depuis la poupe jusqu'à la proue ; ce qu'on ne faisoit dans le précédent , que pour ceux compris entre les couples de balancement. Cette dernière méthode a encore l'avantage de laisser les courbes *IMN* arbitraires , au lieu que dans l'autre elles devoient nécessairement être parallèles à *GPH*. Enfin , nous ajouterons encore ici que les Anglais , au lieu de terminer la poupe par le couple que nous appellons *Couple d'Arcasse* , ou *l'Estain* , & par conséquent par une surface plane , la terminent , ainsi que la proue , par une surface courbe , & cela pour les raisons que nous avons données *Art. 3* *.

FIG. 14.

(52.) Pour produire cet effet , ils prolongent les lisses jusqu'à ce qu'elles rencontrent l'étambot même *OC* , & la pièce *LD* qui le traverse , que nous avons nommée *Lisse d'Hourdy* , comme on le voit aux points ζ , δ , β , & l'on procède comme auparavant. Au lieu de l'estain ils placent un autre couple *LV* , qui coupe obliquement la quille , son plan demeurant toujours vertical ; & l'on trace

FIG. 15.

FIG. 14.
85 & 16.

* Nous ignorons si ce sont effectivement les Anglais qui ont commencé à introduire cet usage. Mais il est certain que cette pratique est usitée en France depuis très-long-temps , & que beaucoup d'autres Nations terminent ainsi l'arrière de leur Vaisseaux. Ce n'est pas seulement pour donner de la grace que cet usage a été adopté , comme quelqu'un l'ont pensé , mais aussi pour la solidité de cette partie (3.).

la Projection de ce couple, en transportant les points où il coupe les lisses, comme on l'a pratiqué pour les autres : comme ce couple remplit l'office de l'estain, il conserve le même nom, car il n'en diffère qu'en ce qu'on le place obliquement, ou qu'il est *dévoyé*, comme disent les Constructeurs. Un Navire qui a une poupe de cette espece, est dit avoir le *Cul rond*.

(53.) Au reste, on rencontre, dans cette méthode de décrire le corps principal du Navire, presque les mêmes difficultés que dans la précédente ; car, pour l'ordinaire, ce n'est qu'après bien des tentatives & des corrections, qu'on obtient les couples exempts de jarrets, de bosses, & de cavités subites : il est donc nécessaire de répéter plusieurs fois ces opérations, en corrigeant la Projection horizontale des lisses, jusqu'à ce que les couples soient exempts de tous ces défauts dans la Projection transversale. Au contraire, si après les descriptions des couples les lisses paroissent avoir quelque défaut dans la Projection horizontale, comme, par exemple, si on leur trouvoit une convexité démesurée, depuis le couple 27, en allant vers la poupe, on les corrigeroit, comme on le voit par les lignes ponctuées (*Projection horizontale*), & il en résulteroit les corrections qui sont indiquées par les lignes ponctuées dans les Projections longitudinale & transversale.

(54.) On abrégera beaucoup la longueur & le travail de ces tâtonnements, si avant de continuer à volonté la Projection horizontale des lisses, on décrit un couple quelconque, comme, par exemple, le couple 30, ou le couple *XXIV* ; car en portant sur la Projection horizontale les points d'intersections du contour de ce couple avec les lisses, on aura, à très-peu-près, les points par où doit passer la prolongation des courbes, ou des Projections horizontales des lisses. Après que tous les couples sont tracés à la satisfaction du Constructeur, il passe à la Projection des sections horizontales *α*, *αλ*, sur la Projection horizontale, ce qui donne les lignes d'eau *ζγδ*, *αμλ* ; & ayant examiné ces dernières avec la même attention, s'il trouve qu'elles conviennent également avec ses intentions, il a atteint son but, & son ouvrage se trouve parfait : mais jusqu'à ce qu'il soit parvenu à cette fin, il doit revenir sans cesse, tant sur les lisses que sur les couples, & répéter toutes les corrections jusqu'à ce que le tout ait acquis la perfection nécessaire.

(55.) Tel est le point où jusqu'à ce jour les Anglais ont poussé l'art de la Construction. Les Constructeurs Français ont pris un chemin tout contraire : voyant que par l'ancienne méthode il n'y avoit que la partie du corps du Vaisseau comprise depuis le couple

de lof jusqu'à celui de balancement de l'arrière, qui fût décrite avec régularité, & que le reste s'exécutoit par des tâtonnements avec les lifles; ils se font déterminés à abandonner ces regles, qui les affujétissoient en partie, & à l'exception du maître couple, ils ont pris le parti de décrire tous les autres par tâtonnement.

(56.) L'étrambot & l'étrave étant élevés sur la quille, de même que toutes les perpendiculaires qui représentent le profil des couples, on décrit, sur la projection transversale, le maître couple $Pa\gamma\alpha M\lambda\beta P$, l'estain $E\xi\pi\zeta$, & l'on tire les lifles PGE , $a\xi$, $\gamma\pi$, $\pi\zeta$ de la poupe, celles de la proue PBF , $a\sigma$, $\zeta\sigma$, $\sigma\alpha$, qui se terminent à l'étrave. On divise ensuite ces lifles selon les ordonnées d'une courbe quelconque: si, par exemple, les divisions suivent la proportion des nombres quarrés, 1, 4, 9, 16, 25, 36, 49, &c., comme dans la lifse $\pi\zeta$, la courbe sera une Parabole*. Si, ayant élevé sur la ligne AP des perpendiculaires également distantes les unes des autres, on fait $AE=PE$, & qu'ensuite on décrive l'arc de cercle FGE , auquel AP soit tangente en P , si l'on porte sur la lifse les ordonnées terminées par l'arc, dans ce cas, la courbe sera une portion d'Ellipse**. Enfin, si l'on fait la distance des points B , C , D , H , &c. à la perpendiculaire IK , moitiés les unes des autres, dans ce cas, la courbe sera une Logarithmique***. En un mot, quelle que soit la proportion qu'on adopte pour la division des lifles, on en fait toujours usage de la manière suivante. On transporte tous les points ainsi déterminés sur la Projection horizontale, & par tous les points que ces opérations fournissent on fait passer des courbes qu'on termine dans leurs points correspondants E , ξ , π , ζ . Si ces courbes sont bien suivies, si elles ont toute la régularité que le Constructeur desire, de même que celles qu'on a fait passer par tous les points des mêmes lifles dans la Projection transversale, lesquelles formeront le vrai contour des couples, l'ouvrage sera entièrement terminé. Si, au contraire, les courbes n'avoient pas la régularité nécessaire, comme il arrive ordinairement dans les derniers couples de poupe & de proue, on les corrigera suivant son goût, une, deux, ou un plus grand nombre de fois, jusqu'à ce qu'elles soient exemptes de jartets, de bosses, ou de concavités subites. Si l'on observe, par exemple, que les couples $XXIV$

PLANC. VI.

FIG. 194

FIG. 195
& 196
FIG. 197
& 198

FIG. 199

FIG. 200

FIG. 201

* Voyez, pour la démonstration, le Cours de Mathématiques de M. Bezout, Troisième Partie, Article 360 ou 366.

** Ibid. Article 296 ou 304.

*** Car les ordonnées de la courbe seront en proportion géométrique, tandis que les abscisses sont toujours ici en proportion arithmétique. Voyez l'Ouvrage cité, Quatrième Partie, Article 30.

PLANC. III.
FIG. 19.

& XXIV de proué soient extraordinairement concaves dans leur partie inférieure, on les corrigera, comme les lignes ponctuées le font voir dans la Figure.

FIG. 19.
& 20.

(57.) Après que tous les couples sont déterminés à la satisfaction de l'Artiste, on trace les sections horizontales $\alpha\beta$, $\chi\lambda$ (Fig. 19.), sur la Projection horizontale, pour avoir les lignes d'eau $\zeta\gamma\theta$, $\pi\mu\lambda$ (Fig. 20.). Lorsque ces dernières sont parfaitement d'accord avec leurs intersections, l'ouvrage est entièrement perfectionné; dans le cas contraire, il faut revenir, tant sur les lisses que sur les couples, pour les corriger, & répéter ces corrections jusqu'à ce qu'on ait rendu le tout parfaitement d'accord. Si, après avoir terminé l'ouvrage, on vouloit de plus que la poupe se terminât par une surface courbe, & non par un estain * absolument plane; c'est-à-dire, si l'on vouloit que le Vaisseau eût un *Cul rond*, on prolongeroit, dans la Projection transversale, les lisses $\alpha\zeta$, $\gamma\pi$, jusqu'en β & λ , & ces points de la lisse d'Hourdi & l'étambot se transporteroient sur les Projections horizontale & longitudinale; ensuite on seroit passer, par les points qu'ils détermineroient, la continuation des lisses, comme on le voit par les lignes qui s'entrecoupent. Leurs intersections avec les couples se transportent sur la Projection transversale, & par les points que cette opération détermine, on décrit les courbes qui, comme on voit, coupent les précédentes, & l'on a, par ce moyen, les couples correspondants à la poupe courbe.

(58.) Telle est la méthode dont se servent les Constructeurs Français les plus expérimentés. Une pratique suivie leur a donné un coup-d'œil si juste pour décrire les courbes qui représentent les lisses & les couples, qu'ils parviennent après très-peu de tâtonnements, à donner à ces courbes la perfection nécessaire, & à remplir leurs intentions. Il n'en est pas ainsi de ceux qui ne sont pas aussi versés dans la pratique, cela leur paroît un peu difficile, & très-rarement parviennent-ils à des couples d'un contour parfait; mais ils remédient à ce défaut par un moyen facile & sûr, pour diviser les lisses dans la Projection transversale, afin d'avoir les points de division par lesquels les couples doivent passer.

FIG. 19.
& 20.FIG. 19.
& 21.

(59.) Ayant divisé la lisse la plus basse $\alpha\zeta$, suivant la proportion des nombres quarrés, ils divisent la plus haute PGE , suivant les ordonnées également distantes de l'arc PGE , auquel la droite AP est tangente en P . En observant de donner à AP , à peu près

* C'est ce que les Espagnols appellent *Popa de Cucharro*, sans doute à cause de la ressemblance de cette partie avec le dos du cuilleron d'une cuiller.

une fois & demi, ou deux fois la longueur de AE , ou de son égale PE . Ayant ainsi divisé cette lisse, on la porte en EP , avec ses divisions, & l'on forme sur EP comme base, le triangle EAP , par le sommet duquel, & par les points de division de EP , on mène les droites, ou rayons $A\pi$, $A33$, $A30$, $A27$, &c. Menant, après cela, les droites $\pi\gamma$, $\alpha\xi$, parallèles à EP , & égales aux deux lisses $\pi\gamma$, $\alpha\xi$, les divisions marquées sur ces lignes par les droites menées du sommet A du triangle, donneront les divisions correspondantes de ces deux lisses. Ces points ainsi fixés sur les lisses, il ne s'agit plus que de tracer des courbes qui, passant par les points correspondants, détermineront le vrai contour des couples. Telle est la pratique de quelques Constructeurs; d'autres veulent que la lisse la plus basse $\alpha\xi$, soit aussi divisée par le triangle $\pi A\gamma$. D'autres exigent que les lisses $\xi\alpha$ & $\pi\gamma$, ne soient pas portées parallèlement à la ligne EP , mais qu'elles aient quelque inclinaison; mais tout ceci n'aboutit qu'à donner plus, ou moins, de capacité aux couples, & peut servir pour y faire les changements qu'on juge à propos. Si, par exemple, les angles $A\xi\alpha$, $A\pi\gamma$, devenoient plus aigus, il est clair que les divisions des lisses $\alpha\xi$ & $\gamma\pi$, s'approcheroient davantage de α , & de γ , & par conséquent les couples auroient plus de capacité: on doit entendre la même chose de quelque autre division que ce soit; en sorte qu'il n'est pas nécessaire d'attacher une grande importance à ces pratiques particulières, dont le résultat ne fera jamais que de donner au corps du Navire plus ou moins de capacité.

(60.) Si, après cette opération, les couples se trouvent conformes aux idées du Constructeur, l'ouvrage sera fini, à moins que les sections horizontales ne s'accordent pas avec le reste, ou ne soient pas à son gré; dans ce cas, il faut changer les divisions de quelque une des lisses $\alpha\xi$, $\gamma\pi$, ou de la lisse $\alpha\xi$, & recommencer le tracer de ces sections jusqu'à ce que le tout soit parfaitement d'accord. Si l'on ne pratique pas ces corrections, il arrivera rarement que les contours des couples soient exempts de jarrets, de bosses, & de concavités subites.

(61.) Si l'estain n'est pas éloigné du couple 33, d'autant que les autres couples sont éloignés entr'eux, la ligne AE (Fig. 21.) ne doit pas aussi être éloignée de la première perpendiculaire, de la même quantité que les autres perpendiculaires sont éloignées entr'elles; alors la distance de couple à couple, doit être à la distance du couple 33 au point E (Fig. 18.), comme la distance de perpendiculaire à perpendiculaire (Fig. 21.), est à la distance de la li-

TOME II.

E

PLANC. V.
Fig. 19.
& 21.
Fig. 13.

Fig. 19.

Fig. 19.
& 19.

Fig. 19.

Fig. 21.

Fig. 18.
& 21.

FIG. V.

gne AE à la première perpendiculaire qui la suit: on doit entendre la même chose des autres points ξ , π .

FIG. 22.

(62.) Pour la division des lisses de proue $\alpha\sigma$, $\gamma\phi$, $\iota\omega$, on forme un autre triangle dont on divise la base suivant la proportion des nombres quarrés 1, 4, 9, 16, &c., ou suivant les ordonnées d'une autre courbe quelconque; & après avoir mené, par le sommet A , les lignes $A\omega$, $A\phi$, $A\sigma$, qui soient éloignées de la droite $AXXVII$, proportionnellement à ce que ces mêmes points sont éloignés du couple $XXVII$, on appliquera sur le triangle les lignes $\iota\omega$, $\gamma\phi$, $\alpha\sigma$, respectivement égales aux lisses quelles représentent, en observant de leur donner, avec la base, l'obliquité qui paroîtra la plus convenable, pour que de leurs divisions il résulte des couples dont les contours soient réguliers & bien suivis. On décrit ensuite,

FIG. 23.

ou même auparavant, la Logarithmique PHF : pour cela on forme le rectangle $POFA$, & ayant divisé la ligne PA en neuf parties égales, on élève des perpendiculaires par toutes les divisions, & on fait la première $BC = \frac{1}{9}AF$, la seconde $DG = \frac{1}{8}BC$, & ainsi de suite jusqu'à la dernière division: faisant ensuite passer une courbe par les extrémités de toutes ces perpendiculaires, cette courbe sera la Logarithmique, dont la Projection doit se porter sur la droite, ou courbe, PBF . Toutes les lisses de la proue étant ainsi divisées, on fait passer par les points de division des courbes qui forment le contour des couples: & l'on pratique ensuite sur ces couples les corrections qu'on a déjà expliquées, si l'on juge qu'elles soient nécessaires.

FIG. 24.

(63.) Les distances proportionnelles des points ω , ϕ , σ , à la droite $AXXVII$, ne doivent pas être établies relativement à la distance de la droite $AXXVII$, à la droite $AXXIV$, comme le font quelques Auteurs *; mais relativement à la distance de la droite $AXXVII$ à la droite $AXXX$, qui est plus grande que la précédente; & même, si ces points tombent entre les couples XXX & $XXXIII$, comme il arrive dans la Figure, les relations des parties comprises entre ces couples, doivent se déterminer relativement à la distance de la droite $AXXX$, à la droite $AXXXIII$; & encore cette méthode n'est-elle pas sûre, elle donneroit de l'erreur si la courbe des lignes étoit très-grande. La vraie méthode pour trouver, par exemple, la position de la droite $A\phi$, est de mesurer la distance du couple $XXVII$ au point ϕ , dans les Projections longitudinale ou horizontale; supposant ensuite cette distance $= n$, &

* Voyez l'Architecture Navale de M. Duhamel, page 219. dans la première Édition, & 217 dans la seconde.

prenant l'unité pour exprimer la distance d'un couple à l'autre, la distance de la droite $A\phi$ au point 0, sera $= (9+n)^2$, ou celle de la même droite à la droite $AXXVII = 18n + n^2$; de cette sorte, si l'on avoit $n = \frac{1}{2}$, cette distance seroit à fort peu près $= 27\frac{1}{4}$.

(64.) Cette méthode de projeter les couples, a non-seulement l'avantage de faciliter les tentatives, mais encore celui d'assurer de la courbure parfaite des lisses; mais avec tout cela, on n'est pas sûr que les contours des couples se trouvent décrits avec la perfection nécessaire, & que les sections horizontales se trouvent d'accord avec le reste, comme on le désireroit. Il est nécessaire, comme dans les autres méthodes, d'en venir aux tâtonnements, & ce qui est plus, il est nécessaire de répéter les corrections beaucoup de fois, même pour les couples compris entre ceux de balancement. En outre, quoique les couples décrits sur la Projection transversale, & les lisses sur l'horizontale, paroissent les uns & les autres avoir toute la perfection requise, il n'y a pas pour cela de certitude qu'ils l'aient effectivement; car les points des couples compris entre les lisses, dans la Projection transversale, peuvent ne pas correspondre à ceux de l'horizontale. Pour prévenir cet inconvénient, il est nécessaire de doubler, ou de tripler, les lisses, & dans ce cas, les tâtonnements se multiplient encore, parce qu'on ne connoit pas la relation que doivent avoir entr'elles les divisions de chaque lisse, pour que le contour des couples soit régulier & parfait. On évite tous ces défauts en décrivant les couples par des arcs de cercle, comme le pratiquent les Anglais; mais ceux-ci n'ont obtenu cet avantage que pour la partie du corps principal du Navire, comprise entre les couples de balancement; depuis ceux-ci jusqu'à la proue & jusqu'à la poupe, ils en sont réduits aux tâtonnements, il en est de même pour tous les revers; de sorte que cette méthode n'est exempte qu'en partie de tâtonnements, & qu'il reste encore bien des difficultés. Nous allons donner dans le *Chapitre* suivant, une méthode qui n'en laissera subsister absolument aucune.

CHAPITRE V.

*De la manière de décrire géométriquement le corps du Navire,
& tous les Couples, par des arcs de cercle.*

(65.) COMME on n'a considéré jusqu'ici les moyens de tracer les

* Car cette distance est $= (9+n)^2 - 9^2 = 18n + n^2$. Cela est de toute évidence; car d'abord

PLANC. II.

Plans du corps du Navire, qu'autant qu'on y peut parvenir par des essais & des tâtonnements, & nullement par les moyens que la Géométrie nous offre; il est nécessaire que nous entrions dans l'examen des secours que cette science peut fournir; l'utilité qui en peut résulter dédommagera amplement de la peine dont ce travail peut être susceptible.

Si le corps du Navire étoit un Ellipsoïde parfait, ou s'il étoit composé de deux demi-ellipsoïdes réunis dans le plan du maître-couple, il est clair que la méthode de décrire le contour de tous les couples, sur la Projection transversale, se présenteroit très-facilement, puisqu'ils seroient tous des cercles. Ce seroit la même chose, si le corps du Navire étoit formé par la révolution d'une courbe quelconque autour d'un axe; mais l'expérience a toujours manifesté qu'un tel corps ne convient point du tout avec la figure qu'il faut donner aux Navires; & il ne convient pas davantage avec celle que la théorie nous indique; car elle est en ceci parfaitement d'accord avec l'expérience, comme on le verra ci-après. Le maître couple se réduiroit donc à un seul cercle, ainsi que les autres couples; & quoique, dans cette disposition, il y eût l'inconvénient de faire comprendre aux couples trop peu d'espace, ce qui seroit que le Navire manqueroit de capacité, il est évident qu'on pourroit y apporter remède, en accompagnant chaque portion circulaire, d'une ligne droite qui marquât sa partie inférieure, ou la varangue qu'il lui convient d'avoir; de cette sorte la moitié du corps principal du Navire seroit formée de la révolution d'une courbe quelconque autour d'un axe, & d'un plan auquel on donneroit la courbure nécessaire pour qu'il fut tangent au corps formé par la révolution de la courbe. Mais tout cela ne seroit pas encore suffisant: les cercles qui formeroient le contour des couples, auroient tous leur plus grande largeur à la même hauteur, puisque l'axe de révolution doit être parallèle à la quille, attendu que, sans ce parallélisme, les sections du corps qui marquent les couples, & qui sont, par conséquent, perpendiculaires à la quille, ne seroient pas des cercles.

(66.) On peut cependant remédier encore à cet inconvénient. Pour cela, après que le corps est formé, il ne faut que donner à l'axe une courbure particulière, dans le sens d'un plan vertical qui passe par la quille: c'est-à-dire que, *EX* étant l'axe de révolution, *EMX* la section longitudinale, ou verticale du corps qui passe par

FIG. 24.

qu'on emploie la division suivant la proportion des nombres quarrés, il faut que les parties des lignes qu'on doit diviser, le soient aussi suivant cette proportion.

la quille, il ne faudra que donner à l'axe EX , & avec lui à tout le corps du Navire, la courbure APB , le point E , passant verticalement en A , le point C en D , le point F en G , &c.; & pareillement le point H passant en I , le point K en L , &c. Par cette disposition il est évident qu'on remédie à l'inconvénient de ce que toutes les plus grandes largeurs des couples se trouvoient dans le plan horizontal passant par l'axe EX , sans que, pour cela, les sections du corps qui représentent les couples aient éprouvé aucune altération, c'est-à-dire, sans qu'elles aient cessé d'être circulaires; parce que chacune de ces sections en particulier a été transportée en entier d'un mouvement vertical, égal à celui qu'on a donné à l'axe dans son point correspondant.

(67.) Mais ce remède ne suffit pas encore, il est nécessaire d'avoir recours à un autre non moins important. Comme l'axe doit être toujours parallèle à la quille, sans quoi, comme nous venons de le dire, les sections qui désignent les couples ne seroient pas circulaires, toutes ces sections auront par conséquent la même varangue; & le relevement, ou l'aculement, qu'on pourroit donner à celles-ci dans les derniers couples de la poupe, devoit être très-petit, afin qu'ils devinssent tels que l'exige l'avantage du gouvernail, comme on le verra par la suite. Il doit donc en résulter que les couples de poupe, n'auroient pas les largeurs nécessaires, tant pour la manœuvre de la barre du gouvernail, que pour l'emplacement & le service de l'artillerie. Il se présente de semblables difficultés à la proue, parce que jusqu'au dernier couple de cette partie auroit une varangue plate, & il seroit excessivement ample.

(68.) Le remède à ces inconvénients se présente encore avec la même facilité que ci-dessus; il ne faut que donner à l'axe EX , & avec cet axe à tout le corps, un mouvement horizontal perpendiculaire à la quille; c'est-à-dire, en faisant passer le point E en A , le point C en D , le point F en G , de même que le point H en I , le point R en L , &c.; & à la proue, au contraire, en faisant passer le point X en B , le point N en O , le point Q en R , &c. Car il est clair que, par ce procédé, on remédie aux inconvénients en question, & qu'on n'altère nullement les sections qui représentent les couples; ce sont toujours les mêmes cercles, & leurs centres se trouvent tous sur la ligne courbe ADG , &c. à laquelle l'axe se trouve réduit par les deux mouvements vertical & horizontal, & leurs rayons CH , FK , ou DI , GL , &c. demeurent les mêmes qu'avant.

(69.) Comme ces mouvements sont arbitraires, il s'ensuit que

PLANC. II.

les courbures qu'on doit donner à l'axe le sont aussi *; mais cet axe doit toujours être une ligne courbe : sans cela, les côtés du Navire ne seroient pas courbes; ainsi, en disposant l'axe en ligne courbe, non seulement les côtés le feront aussi, mais, quelque section qu'on fasse du corps du Navire, soit verticale, horizontale, ou oblique, sera toujours une courbe, continue & parfaite, en sorte qu'il ne sera pas nécessaire d'avoir recours à des tâtonnements pour savoir avec certitude qu'elles le seront.

FIG. 66.

(70.) Il ne nous reste plus maintenant que de considérer les revers, ou les *façons*, pour que le Vaisseau & tous ses couples de la poupe à la proue, soient entièrement décrits. Les revers peuvent être également les sections d'un autre corps formé par la révolution d'une courbe autour d'un axe parallèle à la quille, lequel on rend tangent au corps principal & à la quille, ou au plan vertical *BZ*, qui coïncide avec elle, & divise le Vaisseau en deux parties égales, en lui donnant deux mouvements, l'un horizontal, & l'autre vertical. Les centres *S*, *T*, *U*, *V*, &c. desquels on décrit les revers, se trouveront par conséquent dans une ligne courbe, & la concavité plus ou moins grande desdits revers dépendra de la courbure de cette ligne, ou des mouvements, vertical & horizontal, qu'on aura donnés à l'axe; mais quel que soit le mouvement donné à l'axe, la section faite par les lisses sera toujours une courbe continue & parfaite.

FIG. 14.

(71.) On décrira donc arbitrairement la courbe *ASTUV*, &c., pour représenter la courbure verticale donnée à l'axe, observant qu'elle soit tangente à la quille, & à l'étambot au point *A* où celle-ci s'unit avec la lisse d'hourdy. Les intersections de cette courbe avec les couples seront les centres des cercles qui doivent former les revers; ainsi on portera sur la Projection transversale les hauteurs de ces intersections au-dessus de la quille. Considérant ensuite que le corps formé par les revers doit être tangent au corps principal que termine la courbe *AILM*, on verra que les distances des points de cette courbe, à la courbe *ASTUV*, &c. seront les rayons avec lesquels il faut décrire les arcs circulaires qui forment les revers. Prenant donc ces distances, on les portera horizontalement de la ligne *BZ*, aux points *S*, *T*, *U*, *V*, &c., & de ces points comme centre, on décrira ces mêmes revers, qui seront non-seulement tangents au corps principal, mais aussi à la ligne *BZ*. On décrira, par le même procédé, les revers de la proue & si l'étrave

FIG. 66.

* Cela dépend des qualités qu'on veut donner au Navire : ainsi il faut nécessairement de l'expérience pour faire le choix de la courbure qui convient à l'objet qu'on se propose.

est tangente à la quille, on pourra se servir de l'une & de l'autre, pour désigner la tonture, ou le relevement qu'on doit donner à l'axe; de sorte qu'elles termineront les hauteurs des centres desquels il faut décrire les revers. Si l'étrave n'est pas tangente à la quille, on l'unira avec elle par un arc qui soit tangent à l'une & à l'autre, & dont la courbure soit douce, afin de détruire le coude qu'elles forment à leur réunion.

(72.) Ces règles bien entendues fournissent un moyen facile pour décrire, ou pour projeter les couples, tant pour le corps principal, que pour les revers, non seulement avec un arc de cercle, mais avec deux, trois, ou même avec un plus grand nombre, si on le juge nécessaire. La pratique rend indispensable l'usage de plusieurs arcs de cercle, parce qu'avec un seul arc, les varangues sont terminées de manière qu'elles deviennent plus grandes que celles du maître couple; & il ne reste que peu de liberté au Constructeur pour corriger son ouvrage, lorsque les sections horizontales ne correspondent pas à ses intentions; en outre, dans cette méthode, les revers se trouvent avoir beaucoup de concavité, ce qu'il faut éviter, comme nous l'avons déjà dit.

(73.) La manière de décrire le total des couples, & le corps principal, avec trois arcs de cercle, comme on en a tracé quelques-uns dans les *Chapitres* précédents, se réduit donc à joindre au corps formé par la révolution d'une courbe autour d'un axe, deux autres corps formés par de semblables révolutions, & qui soient tangents entre eux; c'est-à-dire, qu'ayant déterminé le relevement, ou l'aculement, & la grandeur que doivent avoir les varangues, on leur joindra un corps qui leur soit tangent, & ensuite entre celui-ci & le corps le plus élevé, on en insérera un troisième qui les touche tous deux. Tous les centres des arcs des sections qui expriment les contours des couples, se trouveront, pour les raisons qu'on a déjà exposées, dans une ligne courbe, & leurs rayons seront les mêmes que ceux qu'ils avoient dans le corps formé par la révolution de l'autre courbe.

(74.) Ces principes posés, en voici l'application à la pratique. Ayant élevé, sur la quille, l'étambot & l'étrave de même que toutes les perpendiculaires qui doivent représenter les profils des couples, on décrira, suivant les mesures qu'on aura déterminé d'employer, les deux courbes *EGPHF*, & *EIMNF* sur la Projection longitudinale, & leur correspondante *EGPHF*, & *VIMNF* sur l'horizontale. Ayant décrit ensuite le contour du maître couple sur la Projection transversale, comme on l'a dit dans les *Chapitres* précédents, on transportera sur cette Projection tous les points des

PLANC. VI.

Fig. 29.

courbes ci-dessus, &, par tous ces points, on mena des horizontales comme PQ , GK , &c., ML , IA , &c., & les verticales MB , IX , &c. C'est dans ces dernières que doivent se trouver les centres des arcs du corps le plus bas des trois qui doivent être tangentes entr'eux, comme les centres des arcs du corps le plus élevé doivent se trouver dans les horizontales PQ , GK , &c. Ainsi, ayant décrit à volonté les courbes QKE , BXY , leurs intersections avec les horizontales & verticales, donneront les centres des arcs circulaires Pa , $G\xi$, &c., & M , $I\pi$, &c.; de même que les distances QP , KG , &c., & BM , XI , &c., donneront les rayons avec lesquels ces arcs doivent être décrits. Ces arcs étant donc décrits, on a déjà les deux corps supérieur & inférieur, il ne reste plus qu'à trouver un corps intermédiaire qui leur soit tangent : or, on peut déterminer ce corps en décrivant des cercles égaux au cercle correspondant du maître couple; c'est-à-dire, en les décrivant tous avec le rayon qui a servi à décrire l'arc intermédiaire α du maître couple, & en observant que ces arcs soient tangents à leurs correspondants supérieur & inférieur : c'est ainsi qu'a été décrit l'arc $\xi\pi$; &c. En suivant ce procédé, le corps principal du Navire se trouve entièrement tracé.

(75.) Si en décrivant tous les arcs intermédiaires avec des rayons égaux à celui qui a servi à décrire l'arc α , on s'aperçoit que le corps du Navire devint un peu trop plein, ou trop taillé, relativement aux intentions qu'on auroit dans cette Construction; on pourroit alors décrire ces arcs avec des rayons qui augmenteroient, ou diminueroient suivant les ordonnées d'une courbe quelconque.

Fig. 29.

Fig. 27.

(76.) Pour décrire ensuite les revers, & éviter l'inconvénient des concavités excessives qui ont lieu en les décrivant avec un seul corps tangent au corps principal, & au plan LO qui divise le Navire suivant sa longueur en deux parties égales, on les décrira de même par deux autres corps tangents entr'eux, au corps principal, & au plan LO . Ayant donc décrit à discrétion les deux courbes EAK , DBL , qui, s'approchant peu à peu de la quille, parviennent avec douceur à lui être tangentes; la première touchant l'étrambord par son autre extrémité; & la seconde étant tangente à la verticale, qui passe par la lifse d'hourdy. La première de ces courbes déterminera la hauteur à laquelle doivent se trouver les centres des arcs du corps inférieur; & les distances entre les deux courbes seront les rayons avec lesquels les mêmes arcs doivent être décrits. Portant donc, d'après cela, les hauteurs $A33$, $S30$, $Q27$, &c., sur la Projection transversale, & menant par ces hauteurs les droites

DESCRIPTION GÉOMÉTRIQUE DU CORPS DU NAVIRE. 43

droites $\theta\lambda$, $\mu\gamma$, $\pi\phi$, $\xi\zeta$; on prendra sur ces lignes les distances $A\theta$, $\gamma\mu$, $\phi\pi$, $\xi\zeta$, égales à AO , TS , BQ , &c. (Fig. 27.), & avec ces lignes comme rayons, & des points θ , μ , π , &c. comme centres, on décrira les arcs $\lambda\lambda$, $\gamma\odot$, $\phi\Phi$, &c., lesquels formeront les parties inférieures des revers. Pour avoir les parties supérieures, on décrira la courbe $UVXY$, &c. (Fig. 27.), & avec les distances $V33$, $X30$, $Y27$, &c., comme rayons on décrira des arcs qu'on observera de rendre tangents à leurs correspondants $\lambda\lambda$, $\gamma\odot$, $\phi\Phi$, &c., & au corps principal; & les centres de ces arcs se trouveront dans une courbe comme on le voit dans la Figure 27; par ce moyen les revers seront entièrement formés.

Plan c. VI.

Fig. 27.
R. 29.

Fig. 27.

(77.) Dans le dernier revers de poupe, qui correspond à la liste d'hourdy, l'arc inférieur dégénère en une ligne droite LV , par conséquent le rayon avec lequel on décrit cet arc, ou la distance entre les deux courbes $EASQ$, $DOTB$, prise dans la verticale UD (Fig. 27.) qui correspond à la liste d'hourdy, doit être infinie, & en conséquence, la courbe $DOTB$ ne doit toucher UD qu'à une distance infinie. Au contraire, l'arc supérieur du dernier revers de poupe, qui correspond à la liste d'hourdy, dégénère dans un arc de cercle, dont le rayon est infiniment petit, & qui est tangent à la même liste, & à la droite LV , d'où il suit que la courbe $UVXY$ doit passer par le point U qui est dans la verticale de la liste d'hourdy. On décrira de la même manière les revers de la proue; mais dans ceux-ci il n'est pas nécessaire que les arcs inférieurs dégèrent en une ligne droite sur l'étrave, ni les arcs supérieurs dans un cercle d'un rayon infiniment petit.

Fig. 29.

Fig. 27.

(78.) Pour avoir exactement le tracer des courbes QKE , & BXY , on doit faire attention que le corps principal se terminant à la poupe en une ligne droite EV , ou que la dernière section, ou couple dégénérant dans cette ligne droite, il est évident que les rayons comme PQ , GK , &c. des arcs circulaires, doivent aller en diminuant, de sorte que le dernier en E se réduise à un point: par conséquent, la courbe QKE doit passer toujours par le point E , extrémité de la ligne PGE . Par de semblables raisons, on voit que les rayons des arcs circulaires Me , $I\pi$, &c., doivent aller en augmentant, jusqu'à ce que l'arc correspondant au point V , dégénère dans la droite VE : or, comme cette droite peut être considérée comme un arc de cercle d'un rayon infiniment grand, il s'ensuit que la courbe BXY doit être décrite de manière qu'étant continuée, elle ne puisse être tangente à la ligne LO qu'à une distance infinie. Comme la proue se termine dans un point F , il

Fig. 29.

FRANC. V.

est clair que la courbe *CDF*, aussi bien que la courbe *RSTF*, doit passer par ce point *F*, extrémité supérieure du corps principal.

FIG. 30.

(79.) Par la méthode que nous venons d'exposer, le Navire se trouve décrit géométriquement, & non-seulement on évite un très-grand nombre de tâtonnements, mais encore on a l'avantage de tracer parfaitement le contour des couples, sans qu'il se trouve des jarrets, des bosses, & des coudes trop subits. En outre, on est assuré que toutes les sections du corps du Navire, tant les horizontales que les obliques, de même que celles qui représentent les lisses, sont des courbes parfaites, comme il est essentiel qu'elles le soient, pour que le Navire soit bordé solidement & commodément. On observera que même le Vaisseau de Construction Française, dont nous avons donné la description (55 jusqu'à 64), se trouve beaucoup plus parfait : on voit (Fig. 30.), à peu près la même carene que celle que nous avons décrite aux articles cités, mais corrigée, & elle n'a pas eu alors toute cette perfection, par la difficulté de décrire les couples d'une manière régulière, sans y employer une méthode convenable.

FRANC. VI.

FIG. 29.

FIG. 27.

FRANC. V.

FIG. 20.

(80.) On ne prétend pas, pour cela, que pour la précision, il soit absolument nécessaire que tous les couples soient formés par des arcs de cercle, ils peuvent être formés par des arcs d'Ellipse, de Parabole, ou d'autres courbes quelconques : cependant, comme il n'y a pas de courbe aussi facile à tracer que le cercle, & qu'en se servant du cercle ; on peut donner au contour des couples toute la variété qu'on voudra, soit en faisant varier les courbes *PGE*, *QKE*, *MIV*, *BXY*, soit en variant les rayons des arcs intermédiaires ; & de même en changeant le contour des courbes *EASQ*, *DOTÉ*, *UVXY* ; il nous paroît beaucoup mieux de se réduire au seul usage des cercles, que d'employer tout autres courbes. Dans le Navire Français, par exemple, la courbe *MIV* (Fig. 30.) a été décrite de manière qu'elle a diminué les longueurs des varangues ; & par la description de la courbe *BXY*, on a également diminué les rayons des arcs du corps inférieur ; par-là le corps du Navire est devenu plus fin, ou moins plein qu'il n'eût été dans une disposition contraire *.

* Nous nous sommes appliqués à rendre les idées de l'Auteur avec le plus de précision qu'il nous a été possible. Mais nous regrettons beaucoup qu'il n'ait pas développé davantage la méthode importante qui a fait l'objet de ce Chapitre. Il laisse entièrement à la discrétion du Constructeur le tracer des courbes qui doivent former le corps de révolution, ainsi que la Projection des courbes à double courbure que doivent former leurs axes ; il ne donne là-dessus que des principes très-généraux, qui ne peuvent suffire pour guider les commençans.

Le développement de cette méthode exigeroit un ouvrage à part, du moins, si on le faisoit avec

(81.) On omet ici de parler de quelques petites attentions qu'on doit avoir également présentes, & qu'il est d'usage de ne pas négliger dans la description des Plans, ou Projections; comme de marquer les points où doivent se terminer les bordages, ceux par lesquels doivent passer les lisses, de même que la détermination de la vraie figure que ces courbes doivent avoir, ce qui sert pour déterminer

tous les détails que la théorie indique, & dont la pratique a besoin. Cette tâche ne peut gueres être remplie que par un Constructeur très-profond dans la théorie, & d'une pratique consommée. Ce seroit rendre un service immortel à l'Architecture Navale; car chacun sait, & on l'a pu voir d'ailleurs dans les Chapitres précédents, combien les méthodes ordinaires de tracer le Plan des Vaisseaux sont détectueuses. C'est principalement au corps des Ingénieurs-Constructeurs de la Marine, que ce travail appartient, & l'on a lieu d'attendre un succès complet de leurs talents & de leur zèle. Nous nous contenterons donc d'exposer succinctement la manière dont il nous paroît qu'il convient d'envisager ce problème.

1°. Il faudra chercher à déterminer les courbes qui doivent former les corps de révolution; & pour le faire d'une manière utile & exempte de toute hypothèse, il conviendra de circoncrire son objet, en se bornant à la considération des corps qui ont eu du succès dans la pratique; en conséquence on appliquera ce travail aux carènes des meilleurs Vaisseaux, tel que *La Brei. gre.*, *la Concorinne*, &c. On seroit bien encur de s'ure la même chose pour les Vaisseaux de différents rangs; on pourroit même l'appliquer à ceux auxquels on auroit reconnu les qualités les plus médiocres, ou même les plus mauvaises, afin d'avoir des objets de comparaison. Ce travail ne seroit pas difficile; mais il seroit long, fort minutieux, & même dispendieux, car il seroit peut-être essentiel d'avoir des modèles.

2°. Il faudra déterminer, dans le même détail, la courbure, tant verticale qu'horizontale, qu'il faut donner aux axes de ces corps, & tracer avec précision sur les Projections longitudinale & horizontale, les courbes à double courbure que forment ces axes, & de les tracer sur-tout dans le plan du maître couple, afin d'avoir le lieu des centres de tous les arcs qui forment le contour des couples. Ce dernier point, quoique plus embarrassant que le précédent, ne contient cependant que des difficultés du même ordre; quelqu'un versé dans l'art de la Construction, & habitué, par conséquent, au tracer des Plans, pourra aisément y réussir.

3°. A ce travail mécanique doit en succéder un autre tout-à-fait géométrique. Il s'agiroit de savoir si l'on ne pourroit pas trouver la solution générale du problème, la longueur, la largeur & le creux étant donnés, ainsi que les quantités dépendantes des qualités qu'on voudroit donner au Navire. Il faudroit ici un examen très-délicat pour déterminer le degré d'influence de ces quantités, afin d'en fixer les limites, &c. Les principes posés dans le cours de cet Ouvrage, ne peuvent manquer de jeter beaucoup de lumière sur ce point, & les Plans dont nous venons de parler, empêcheront toujours de tomber dans l'arbitraire.

4°. Trouver les équations des courbes à double courbure formées par les axes des corps de révolution, & en déduire l'équation de leur Projection dans les différents plans, sur-tout dans celui du maître couple; & tâcher d'en déduire une méthode géométrique, ou même mécanique, pour faire ces Projections d'une manière prompte & sûre. La solution générale de ce problème avanceroit beaucoup l'art de la Construction.

5°. Ayant obtenu la solution générale, il conviendra de chercher les formes particulières des équations pour chaque espèce de Vaisseau, tant pour le corps principal que pour les revets, ce qui les rendra d'une application plus facile pour la pratique. On conçoit aisément qu'on pourroit tirer de ces équations un très-grand nombre de conséquences de la plus grande importance, qu'on pourroit construire des tables des abscisses & ordonnées de ces courbes, &c. &c.

6°. Si l'on ne pouvoit parvenir à une solution générale, ce qui, malheureusement, est à craindre, on se contenteroit d'une solution approchée: on prendroit encore ce parti dans le cas où la solution générale conduiroit à des équations trop compliquées pour être d'un usage commode. On chercheroit donc à s'ur, par une loi approchée & simple, les points principaux des courbes dont il est question. Les Géomètres ont imaginé pour cela plusieurs méthodes fort utiles: on pourroit sur-tout y appliquer celle de M. le Marquis de Condorcet, Secrétaire Perpétuel de l'Académie Royale des Sciences. On la trouve à la fin du Volume d'Expériences, sur la résistance des Fluides, faites à l'Ecole Royale Militaire, par MM. d'Alembert, le Marquis de Condorcet, & l'Abbé L. B. B.

l'équerrage qu'on doit donner aux bois dans leur épaisseur. Nous avons, dis-je, omis de parler de ces différents articles, parce qu'ils appartiennent aux traités de pratique, dans lesquels il est nécessaire de tout développer dans le plus grand détail; mais nous ne devons pas les renfermer ici, pour ne pas mettre de confusion dans la multitude des objets que la théorie nous présente*.

CHAPITRE VI.

De la maniere de décrire les Œuvres mortes sur les Plans, ou Projections.

(82.) LES Œuvres mortes qui, comme nous l'avons dit (Chap. I.), sont les parties du Navire qui sont au-dessus de la ligne du fort, ou des plus grandes largeurs du Navire, se rapprochent vers l'intérieur, à mesure qu'elles s'élèvent, afin que les poids qu'elles doivent supporter, soient moins éloignés du centre de gravité, & de diminuer, par ce moyen, les forces d'inertie qu'ils doivent produire dans les mouvements du Navire. Pour construire ces Œuvres mortes, les Anglois ont coutume de tracer une seconde ligne du fort; car la première étant fort basse, si la rentrée commençoit de cette ligne, le côté du Navire commenceroit à rentrer de plus bas que la superficie de l'eau, où doit être le premier fort, ce qui seroit préjudiciable pour d'autres qualités que doit avoir le Navire.

FIG. 14.

(83.) Ils menent donc la ligne *EabcF*, pour désigner la ligne de ce second fort, en faisant attention que le point *b* soit peu au-dessous du pont principal, ou du premier point. Ils portent ensuite, sur la Projection transversale, les élévations de cette ligne au-dessus de la quille, en les plaçant sur les verticales menées par tous les points des lignes *PGE*, *PHF*; car les deux lignes du fort se construisent avec les largeurs que fournit la ligne *EGPHF*; & l'on a, par ce procédé, la Projection des différents points des lignes *baE* & *bcF*, sur la Projection transversale; & par les points de ces lignes, on mène des horizontales, comme *bi*, *ak*, *nm*, &c. Prenant, sur ces dernières, des points tels que *i*, *k*, *m*, &c., de ces points comme centre,

FIG. 15.

FIG. 14.

FIG. 15.

* On trouve des détails fort intéressants sur ces articles, & sur la maniere de tracer les Plans en grand à la suite des gabaris, &c., dans le Chap. IX de l'excellent *Traité de Construction* de M. Chapman, Chevalier de l'Ordre de l'Épée, premier Constructeur des Armées Navales du Roi de Suède, traduit du Suédois par M. Viat du Clairbois, Ingénieur-Constructeur, & de l'Académie Royale de Marine. On chercheroit vainement ailleurs les secours qu'on peut tirer de cet Ouvrage.

avec une distance déterminée & constante pour rayon, on décrit des arcs comme *bl*, *ao*, *np*, &c., qui donnent la continuation des couples jusqu'à *lo p*; & l'on exécute la même chose pour la proue.

PLANC. IV.

(84.) On mene ensuite la ligne *defgh* pour représenter le can supérieur de la préceinte du vibord; c'est-à-dire, pour désigner la ligne du plat-bord, ou le cordon (15.) On porte sur la Projection transversale, les hauteurs de cette ligne au-dessus de la quille; & par les points que ces hauteurs déterminent, on mene les horizontales *dq*, *er*, *fs*, & l'on fait la même chose pour la proue. On trace aussi, sur le Plan horizontal, la Projection de la même ligne *defgh*, qui terminera les largeurs que doit avoir le Navire en cet endroit, & l'on porte ces mêmes largeurs sur la Projection transversale, en *qd*, *re*, *sf*, &c., ce qui donne la ligne *def*, par les points de laquelle doivent passer les revers des couples. Pour tracer ces revers, on forme une tablette *tu*, telle qu'étant appliquée de façon qu'elle soit tangente à l'arc *bl*, elle passe par le point *f*, & que son extrémité supérieure *u* soit parallèle à la ligne *Cq*. On applique ensuite cette tablette, dans la même disposition, aux autres arcs, & aux points qui leur correspondent; elle sert ainsi de règle pour tracer tous les revers.

FIG. 14.

FIG. 15.

FIG. 16.

(85.) Pour la proue, on fait usage d'une autre tablette *xy*, qu'on applique au point *f*, de façon qu'elle soit tangente à l'arc, & l'on marque dessus le point *o*. Cette tablette étant appliquée de la même manière au couple *XXVII*, on marque le point *XXVII*; on divise ensuite la distance *o XXVII* suivant les ordonnées d'une courbe, ou suivant les divisions de la ligne *fh*: & en appliquant chaque point de la tablette au point correspondant de cette ligne, de façon qu'elle soit tangente à l'arc inférieur, on décrit, à son moyen, tous les autres revers.

(86.) Quelques Constructeurs emploient ce procédé pour décrire les revers de poupe; mais, dans plusieurs occasions, il est sujet à des inconvénients: car, pour faire convenir la tablette avec l'arc inférieur, il est nécessaire de lui donner un mouvement de rotation sur les points de la ligne *fed*; & quoique, par ce mouvement, la surface, ou le côté du Navire ne cesse pas de se conserver avec une courbure bien suivie, & que ses sections ne s'éloignent pas d'être des courbes continues & parfaites; cependant il y a des cas où les sections qui passent par les extrémités des couples, & sur la ligne *fd*, dégénèrent en des courbes en partie concaves, & en partie convexes, ce qui est absolument contraire aux idées reçues, & est très-préjudiciable pour clouer le bordage. Aussi les Constructeurs sont-ils obligés de faire corriger ces défauts avec l'érminette.

PLANC. IV.

Fig. 14.

(87.) Ces Constructeurs ont encore coutume de commettre une autre erreur, en traçant la ligne bcF ; ils la tracent sans avoir égard à sa nature; ils lui donnent la courbure qui leur paroît la plus agréable à la vue. Nous prendrions ce parti, s'il n'en résulteroit aucun inconvénient; mais toutes les fois que l'angle izb , formé par la ligne ia , menée du centre i au point a , dans lequel l'arc & le revers se touchent, & par la ligne bz , tangente de l'arc bcF dans le point b , toutes les fois, dis-je, que cet angle sera aigu, les arcs de quelqu'un des couples III, VI, &c., couperont l'arc ba du maître couple plus bas que le point a ; d'où il suit que le côté du Navire faillissant plus en dehors qu'au maître couple, il ne peut qu'être très-imparfait. C'est pour cette raison qu'on n'a pas tracé la courbe bcF avec cette douceur qu'on pouvoit lui donner. Un inconvénient semblable peut avoir lieu à la poupe; cela dépend de la grandeur & de la disposition qu'on donnera aux couples, & de la nature de la ligne $banE$ qui peut être courbe & convexe vers le haut. Pour éviter cet inconvénient, on suivra la même règle que celle qu'on a donnée pour la proue.

Fig. 15.

Fig. 16.

(88.) Quand on trace les revers du couple XXVII, il est nécessaire d'avoir présent à l'esprit que la courbe vj doit se terminer avec douceur sur l'étrave dans le point j ; c'est-à-dire, sans qu'elle souffre aucune violence dans son contour; car, sans cette attention, on pourroit donner à ce couple une telle ouverture dans le point où il est coupé par cette courbe, que la courbe vj ne se terminât sur l'étrave qu'avec un coude considérable, ce qui seroit très-choquant.

PLANC. V.

Fig. 19.

(89.) Les Constructeurs Français tracent les Œuvres mortes, en suivant leur méthode générale de la division des lisses. Ils achevent le maître couple en continuant la verticale PA jusqu'à la hauteur donnée par la Projection longitudinale; & faisant $AI = AK$, qu'ils appellent la Rentrée des Œuvres mortes au maître couple*, de la quantité qu'ils ont déterminé qu'elle devoit être, ils décrivent deux arcs de chaque côté, l'un convexe, comme PL , PO , tangent en P à la ligne PA , & l'autre concave comme, LI , OK , tangent au premier en L & O . Ils achevent de la même façon les couples 33 & XXVII; & tirant ensuite des lisses, comme LN , IS , TV , OQ , KR *, ils les divi-

* En Espagnol, *Recogimiento del portalon*, c'est-à-dire, Rentrée de l'échelle, parce que c'est souvent à cet endroit qu'on place les échelles pour monter dans le Navire.

** La lisse RA , IS , est ce qu'on appelle la lisse du vibord, celle LN , OQ , s'appelle lisse intermédiaire; on pourroit l'appeler lisse de l'inflexion, cela la distingueroit des lisses intermédiaires de l'œuvre vive. Les autres lisses supérieures à celle du vibord, s'appellent lisses des rabatus, parce qu'on appelle Rabatus les élévations par degrés des Œuvres mortes du Vaisseau, en avant & en arrière.

sent par les triangles déjà construits, en les plaçant également sur ces triangles entre les couples 0, 33, & 0, *XXVII*; enfin, portant les points correspondants sur la Projection transversale, ils font passer des courbes par ces points jusqu'aux hauteurs indiquées par la Projection longitudinale, & les couples se trouvent entièrement achevés.

(90.) On peut également décrire les Œuvres mortes par notre méthode géométrique. Pour cela, on mena, s'il est nécessaire, la seconde ligne du fort *Eabcf*; mais on lui donnera un contour bien suivi, parce qu'ici il n'est pas nécessaire d'avoir la précaution que nous avons recommandée pour éviter l'erreur qu'on peut commettre dans la méthode Anglaise. On portera, sur la Projection transversale, les hauteurs de cette ligne au-dessus de la quille, en les plaçant sur les verticales tirées par tous les points des lignes *PGE*, *PHF*, attendu que les deux lignes du fort sont supposées avoir l'une & l'autre les largeurs que fournit la ligne *EGPHF*. Par ce procédé, les lignes *baE*, & *bcF* se trouveront déterminées, avec tous leurs points, dans la Projection transversale. Cela fait, on mène, par tous ces points, des lignes horizontales, comme *bi*, *ak*, *nm*, & on les coupe par une courbe *ikm*; & prenant pour centres les intersections qu'elles fournissent, & pour rayons leurs distances aux points *b*, *a*, *n*, &c., on décrit des arcs, comme *bl*, *ao*, *np*, &c., lesquels donnent la continuation des couples jusqu'à *lop*. On fait la même chose pour les couples de l'avant.

(91.) On tracera ensuite la ligne de plat-bord, ou le cordon *defh*, tant sur le Plan longitudinal que sur l'horizontal, & on prendra sur ces Plans les largeurs de poupe, qu'on portera sur le Plan transversal: par les points, ainsi déterminés, & avec des rayons qui aillent en diminuant suivant les ordonnées d'une courbe, on décrira des arcs de cercle, comme *pdu*, *oer*, *lf*, &c. tangents aux arcs *np*, *ao*, *bl*, ayant soin qu'ils rentrent toujours; & les hauteurs des extrémités supérieures de ces arcs seront les mêmes que leurs correspondantes sur le Plan longitudinal.

(92.) On pratiquera la même chose pour les couples de la proue; mais ayant soin que la concavité de l'arc *yh* soit telle que la courbe *lsj* du Plan horizontal se termine avec douceur sur l'étrave.

(93.) La théorie de cette méthode est fondée sur les principes que nous avons donnés ci-devant (65 & suiv.), en exposant la description des fonds, par conséquent nous pouvons nous dispenser de la répéter ici. Il est certain qu'en suivant cette méthode on évite tous les inconvénients qu'on rencontre dans la méthode Anglaise; & les côtés du Navire se décrivent avec toute la justesse qu'on peut désirer, tous les couples étant formés par des

PLANC. V.

FIG. 22.
& 23.

PLANC. VI.

FIG. 27.

FIG. 28.

FIG. 25
& 29.

arcs de cercle, qu'on décrit sans aucune difficulté; avantage qui n'a pas lieu dans la méthode Française.

CHAPITRE VII.

Des Ponts.

(94.) **N**ous avons dit dans le *Chapitre* premier, qu'on à coutume d'établir dans l'intérieur du Vaisseau des séparations, ou planchers que les Marins appellent des *Ponts*; & que ces planchers servent comme d'arc-boutants pour soutenir les côtés du Navire contre l'effort que produit le poids, ou la violence des eaux, qui agissent sans cesse pour les pousser vers l'intérieur, & pour en conserver l'union que cet effort pourroit détruire. Nous avons dit encore que ces Ponts, étant distribués d'une manière convenable, servent pour placer l'artillerie, pour serrer différents effets que le Navire doit contenir, & pour faire des logements aux équipages. Le nombre des Ponts est proportionné au corps du Navire; car plus celui-ci sera grand, plus l'espace qu'il est nécessaire d'étayer ou de fortifier sera considérable, & aura par conséquent besoin d'un plus grand nombre de pièces qui le lient & le fortifient; & plus aussi on a besoin de ménager de place, tant pour le logement des hommes, que pour distribuer convenablement l'artillerie que le Navire doit porter, & serrer les effets qu'il est essentiel de mettre à l'abri, &c.

(95.) Les règles que les Constructeurs suivent généralement pour la disposition des Ponts, sont que la distance d'un Pont à l'autre soit pour le moins celle qui est nécessaire pour qu'on puisse aller & venir sur les inférieurs, sans être gêné, & qu'on puisse exécuter avec aisance le travail & les manœuvres qu'on doit y faire; que ces distances ne soient pas cependant tellement grandes qu'il en résulte une élévation démesurée pour les œuvres mortes, ou, comme disent les Marins, que le Vaisseau en devienne trop *enhuché*; car cela élèveroit beaucoup le centre de gravité, & en conséquence le Vaisseau manqueroit de stabilité. Dans les Vaisseaux de guerre, le premier, ou le principal Pont, sur lequel on place la plus grosse artillerie, s'établit de façon que les *Sabords* soient élevés à une hauteur raisonnable au-dessus de la surface de la mer, afin que l'eau, dans ses agitations régulières, ne s'introduise pas par lesdits sabords, & qu'on ne perde pas l'usage de l'artillerie. La pratique ordinaire est de donner

au premier Pont, dans le lieu du maître couple, une élévation au-dessus de la quille, entre les $\frac{1}{2}$ & la moitié de la largeur du Navire. Cette détermination, au reste, dépend de l'espèce de la Construction du Navire; car, comme nous l'avons déjà dit (8.), cela doit être proportionné au volume, attendu que la flottaison en dépend; par conséquent, le Pont sera plus élevé au-dessus des eaux, à proportion que le volume du Navire sera plus grand, quoique sa distance à la quille demeure constante.

(96.) Cela dépend encore beaucoup du jugement & de la prudence des Constructeurs, ou des Marins; parce que quelques-uns prétendent que dans les grands Vaisseaux il suffit que les sabords soient élevés de cinq pieds au-dessus de l'eau, tandis que d'autres ne se contentent pas d'avoir six de batterie, & en exigent même jusqu'à sept. Ce qu'il y a de certain, c'est que toutes les fois qu'on pourra donner au Vaisseau une batterie élevée, ou ce que les Marins appellent une *Belle Batterie* *, sans préjudicier aux autres qualités, ce sera un très-grand avantage, parce qu'ordinairement la mer est agitée de manière à s'élever au-dessus des sabords.

(97.) Enfin, de quelque forme que soit le Vaisseau, les Constructeurs suivent une règle générale pour la hauteur que doit avoir le premier Pont au-dessus de la quille, & cette règle leur a été ordinairement fournie par l'expérience, ou bien ils l'ont reçue de leurs maîtres. Ils suivent le plus souvent cette règle, sans avoir égard à ce qu'ils peuvent avoir ajouté au volume de la Carene du Navire, ou en avoir retranché, d'où il résulte que très-souvent les batteries ne se trouvent pas avoir la hauteur qu'ils se proposoient de leur donner. Cependant, les théories qu'on a publiées jusqu'ici, ont déjà donné assez de lumières pour que les Constructeurs les plus habiles aient porté leur attention à cet objet important, & par-là ils ont beaucoup plus de certitude de réussir sur ce point.

(98.) Ayant établi sur le maître couple le point *b* par lequel doit passer le premier Pont, soit en donnant à ce point une élévation au-dessus de la quille, des $\frac{1}{2}$, ou de la moitié de la largeur, ou soit en lui donnant une hauteur moyenne entre les deux précédentes, comme des $\frac{1}{3}$ de la même largeur, il paroît que la situation devroit être déterminée dans toute sa longueur, en le mettant parallèle à la superficie de l'eau; puisque les mêmes raisons subsistent pour qu'il en soit à égale distance dans toute sa longueur. Mais l'expérience a fait voir qu'il étoit nécessaire de l'arquer, ou de

FIG. 14

* Les Espagnols appellent cela *Bateria desfogada*.

l'élever davantage dans ses extrémités de poupe & de proue, en lui donnant ce que nous avons ci-devant exprimé (15.) par le mot *tonture*, afin que les eaux qui peuvent tomber sur le Pont puissent s'écouler vers le milieu, ou vers le maître couple où se trouvent ordinairement les dalots *. On donne aussi cette tonture aux Ponts pour s'opposer qu'avec le temps ils ne prennent une courbure dans le sens contraire, par la disposition que les extrémités de poupe & de proue du Navire ont à s'abaïsser, ce qui constitue ce que les Marins appellent *Arquer*; accident qui est inévitable dans les grands Vaisseaux, comme nous l'expliquerons par la suite.

(99.) La tonture, ou le plus grand relevement qu'il est d'usage de donner au Pont vers la poupe, est depuis $\frac{1}{4}$ jusqu'à $\frac{1}{2}$ de la longueur du Vaisseau; on se règle dans cette mesure sur le plus ou le moins de capacité qu'on donne aux couples de poupe, à l'égard de ceux de la proue: car il est bien certain que l'assiette du Vaisseau, ou sa situation lorsqu'il flotte sur l'eau, dépend de cette relation: en augmentant le volume de la poupe, il n'est pas nécessaire de donner une si grande tonture; c'est le contraire si on le diminue. Les Constructeurs ont d'avance toutes leurs mesures déterminées, d'après ce que la pratique leur a pu apprendre dans la Construction des Navires qu'ils ont déjà faits; & ils n'ont pas d'autre guide. Lorsque les altérations qu'ils font subir au corps du Navire sont petites, la différence qui en peut résulter pour la tonture des Ponts, devient insensible; mais il y a beaucoup de cas dans lesquels la différence a été très-notable. Cependant, il leur reste la ressource que la disposition du chargement corrigera les défauts qu'ils n'auraient pas prevenus par l'étude préliminaire du plan du Vaisseau: car en mettant plus de poids dans la partie la plus volumineuse, on parvient à donner au Vaisseau l'assiette qu'on s'étoit proposée. Cette ressource a cependant un grand inconvénient; il n'est pas possible, par exemple, de faire baisser la proue en faisant passer des poids de la poupe à la proue, sans que la poupe ne s'élève; & par conséquent, sans que le Navire ne soit plus exposé à s'arquer, comme nous le ferons voir dans la suite.

Fig. 14

(100.) Les Constructeurs marquent donc le point *A* plus élevé au-dessus de la quille que le point *B* de la quantité que leur pratique leur a enseignée, soit de $\frac{1}{4}$, de $\frac{1}{2}$, ou de toute autre partie

* Cet avantage ne peut subsister que dans les Ports; car à la mer le tangage continuel du Vaisseau détruit entièrement l'effet de la tonture. L'avant du Vaisseau se trouve tantôt plus haut, & tantôt plus bas que le milieu, & les eaux, qui sont sur le Pont, suivent ce mouvement, & ne peuvent se rassembler au milieu pour s'évacuer promptement par les dalots.

de la longueur du Vaisseau, moyenne entre ces deux : & par les mêmes principes ils marquent à la proue un autre point dont l'élévation au-dessus de la quille surpasse celle du point *b* de $\frac{1}{4}$ de la longueur, tout au plus. Faisant ensuite passer une courbe *Abi*, par ces trois points, cette courbe marquera la situation du premier Pont dans toute sa longueur.

(101.) Non-seulement on donne à ce Pont la tonture, ou l'arc que nous avons déterminé dans le sens de sa longueur, on lui donne aussi de la courbure dans le sens de sa largeur, c'est-à-dire, suivant ses sections transversales, ou perpendiculaires à la quille, en l'abaissant sur les côtés, & le laissant plus élevé dans le milieu; cette disposition empêche les eaux d'y séjourner, en leur donnant un écoulement vers les côtés où se trouvent les dalots. Cette courbure, que les Constructeurs & les Marins appellent le *Bouge des Baux*, parce qu'ils donnent le nom de *Baux* aux solivaux, sur lesquels les bordages des Ponts sont cloués, doit être proportionnée à la longueur des baux, ou à la largeur des Ponts dans chaque point de leur longueur, afin que le talus, ou la pente qui est nécessaire soit uniforme; mais tous les Constructeurs ne font pas d'accord sur la manière de déterminer cette courbure. Cependant, lorsqu'elle est la plus grande, ils ont coutume de donner au point du milieu une élévation de $\frac{1}{4}$ de toute la longueur du bau au-dessus des points des côtés. Les Anglais font cette élévation moindre lorsque le Pont est couvert par un autre, & la font plus grande lorsqu'il est exposé à recevoir les coups de mer; ensorte que les Ponts supérieurs ont plus de bouge que les inférieurs.

(102.) Ayant marqué la place & la disposition du premier Pont qui est le principal, on marque celle du second & du troisième, qui sont au-dessus de lui, lorsque le Vaisseau est d'une capacité suffisante pour en avoir : ordinairement on les fait parallèles au premier, & distants entr'eux de 5, 6, 7, & même jusqu'à 7 pieds $\frac{1}{2}$, suivant la grandeur du Navire, & l'usage qu'on doit faire de l'espace compris entre les Ponts, que les Marins appellent *Entre-ponts*. Dans les plus grands Vaisseaux qui portent une grosse artillerie à leur première batterie, laquelle est composée de pièces de 36 ou de 24 liv. de balle, on donne 7 pieds $\frac{1}{2}$ Anglais de hauteur à l'entrepont, y compris l'épaisseur des baux; cette hauteur étant suffisante pour la commodité de la manœuvre, & du service de l'artillerie. Dans les Vaisseaux plus petits, on diminue cette hauteur à proportion, mais on ne la réduit pas au-dessous de 6 pieds $\frac{1}{2}$, qui est la hauteur nécessaire toutes les fois qu'il y aura de l'artillerie entre les deux Ponts. Lorsqu'il ne devra point

y en avoir, la hauteur des entreponts pourra être moindre, & diminuer à proportion jusqu'à même se réduire à 5 pieds, qui est la moindre hauteur qu'on puisse donner pour que les hommes de l'équipage puissent y marcher en se baissant, & s'y tenir assis. On a coutume, particulièrement dans les grands Vaisseaux, de mettre un autre Pont au-dessous du premier, que l'on appelle *Plancher de la Cale*, ou *Faux-Pont* *. Car, comme il reste une très-grande distance, ou une très-grande capacité depuis le premier Pont jusqu'à la quille, les côtés du Navire n'auroient aucun soutien dans tout cet espace.

(103.) Outre les Ponts dont nous venons de parler, on a coutume de construire un autre demi-Pont au-dessus de tous les autres, & qui s'étend depuis la poupe jusqu'au milieu du Vaisseau, c'est ce que les Marins appellent le *Gaillard d'arrière*. On en construit encore d'autres d'une moindre étendue; sçavoir: un au-dessus du gaillard d'arrière, & qui s'étend jusqu'à la moitié de sa longueur, qu'on nomme *Dunette*; & un autre en avant, & à la même hauteur que le premier, qu'on nomme *Gaillard d'avant*. Il ne se présente rien à remarquer au sujet de ces demi-Ponts, ces détails n'entrent pas dans notre plan, ainsi que nous l'avons déjà dit. Nous dirons seulement que le parallélisme des Ponts n'est pas observé par tous les Constructeurs: les Français donnent un peu plus de hauteur aux entreponts vers la poupe, & sont en général tous les entreponts plus élevés. Cette plus grande hauteur à la poupe a pour objet de faciliter le jeu de la *Barre du Gouvernail*, qui est la piece avec laquelle on l'affujettit dans une situation convenable, & avec laquelle on le fait mouvoir; mais il en résulte une plus grande tonture, ce qui est encore préjudiciable. La vérité est que les Constructeurs n'ont encore trouvé aucun moyen de placer cette barre, sans préjudicier aux pieces de bois qui assujettissent la poupe, particulièrement sans préjudicier à celle qu'on nomme *Barre d'Ecussou* **, qui est placée au-dessus de l'extrémité de l'étambot. Les Anglais remédient à cet inconvénient en donnant une courbure à cette piece dans son milieu & vers le bas. Quant aux détails particuliers dans lesquels il convient d'entrer, & aux autres attentions qu'on doit avoir dans la Construction des Ponts, nous n'en parlons point ici: nous renvoyons aux traités de pratique, tant parce que ces détails sont très-nombreux, que parce qu'ils n'entrent pas dans le plan que nous nous sommes proposé ***

* En Espagnol *Collado*.

** Les Espagnols appellent la *Cruc*, c'est-à-dire, la Croix.

*** Voyez l'*Architecure Navale* de M. Duboulet, l'*Essai Géométrique & Pratique sur l'Architecure Navale*, par M. Vial du Clairbois, & l'excellent Ouvrage de M. Chapman.



LIVRE SECOND.

EXAMEN DU CORPS DU NAVIRE,
de ses centres, & des forces, résistances & moments
qu'il éprouve.

CHAPITRE PREMIER.

*De la flottaison du Navire, de sa ligne d'eau, de son poids
total, & du poids de sa coque.*

(104.) AU moyen d'une pratique non interrompue pendant un grand nombre d'années, & par une tradition passée des uns aux autres, les Constructeurs savent à peu près quelle doit être la ligne d'eau dans laquelle le Vaisseau doit demeurer, & la disposition dans laquelle il doit s'établir, lorsqu'il flottera. Si, par beaucoup de tâtonnements & d'expériences, on étoit parvenu à trouver la disposition la plus avantageuse dans laquelle un Vaisseau pût flotter, il est évident qu'il n'y auroit aucune erreur à fixer la même disposition pour un autre Vaisseau absolument semblable, & qui seroit d'une grandeur & d'un poids égaux au premier. C'est par cette règle que les Constructeurs se sont conduits jusqu'à ces derniers temps, pour déterminer ce point important ; & en effet, si l'on ne varioit pas les dimensions, & si le poids des bois & des autres matériaux étoit toujours le même, il n'y a pas de doute que cette règle ne fût certaine, & il n'y auroit rien de mieux à faire que de la suivre ; mais, pour l'ordinaire, ces variations ont lieu, & on est même le plus souvent obligé de les introduire dans la pratique : ainsi l'état & la disposition qu'il convient de donner au Navire, deviennent par-là très-incertains.

(105) Les Constructeurs qui ont quelque théorie, font usage des principes d'Hydrostatique, pour déterminer au moins le volume que doit occuper leur Vaisseau dans le fluide. Nous avons déjà démontré (Tome I. 561.) que le volume qu'un corps doit occuper dans un fluide, pour que, flottant sur ce fluide, il demeure en repos, est

égal à un volume de ce même fluide, dont le poids est égal à celui du corps flottant. De cette proposition on infere conséquemment que, connoissant le poids de toutes les parties qui composent le Vaisseau & sa charge, comme bois, ferrures, agrès & apparaux, ancres, artillerie, vivres, équipages, &c., on pourra sçavoir combien il faut de pieds cubes d'eau de mer pour faire un poids égal à celui de la somme totale; c'est ce nombre de pieds cubiques que le Vaisseau doit avoir de submergés; c'est-à-dire, qu'il doit déplacer par sa partie submergée. Il n'est pas impossible de parvenir à connoître le poids total des Vaisseaux, ou d'un Vaisseau qu'on voudroit construire. Le calcul est un peu long & pénible, & à moins d'une extrême attention, on est même exposé à commettre des erreurs; mais il n'est point difficile, & une fois vérifié, il l'est pour toujours.

(106) Le calcul du volume de fluide que déplace le corps du Vaisseau par sa partie submergée n'a aucune difficulté pour un Géometre. On peut considérer tout ce corps divisé en prismes par des plans verticaux & horizontaux, & le volume de chacun étant déterminé par les regles ordinaires de la Géométrie, la somme de ces volumes donne le volume total du corps; duquel on peut ensuite ôter facilement la partie qui doit être submergée. L'unique chose à laquelle on doit avoir attention pour mettre dans cette pratique toute l'exacritude qui est nécessaire, est que les prismes soient petits, afin que leurs côtés extérieurs, qui sont partie de la surface extérieure du Navire, soient sensiblement planes; car la facilité du calcul de leur volume exigeant qu'ils soient supposés tels, il faut qu'ils en approchent assez pour que les résultats soient exempts d'erreurs sensibles. Un simple coup-d'œil géométrique jetté sur cette opération en facilitera beaucoup la pratique.

PLANC. VII.

Soit *AMNOC* la Projection longitudinale du Vaisseau, & la droite *ABC* la ligne d'eau, ou celle jusqu'à laquelle il doit à peu près se submerger. Soit divisé la hauteur *BO*, prise au maître couple, en un nombre quelconque de parties égales, par exemple, en cinq, ce qui est suffisant pour l'usage ordinaire; & par les points de division *B, E, H, K, N*, soit tirés les droites *DEF, GHI, JKL, MNO* parallèles à *ABC*, lesquelles représenteront autant de plans, ou sections horizontales, par lesquelles on suppose que le corps du Navire est divisé. Soit porté, sur la Projection transversale, tous les points dans lesquels ces plans coupent les couples, afin de faire passer par ces points la ligne courbe qui les représente; portant ensuite les points de la Projection transversale sur l'horizontale, & faisant passer par ces points les courbes *ABC, DEF, GHI, JKL, MNO*, ces

courbes termineront, & donneront la vraie représentation & les vraies dimensions de ces plans. Regardant maintenant les largeurs des couples 0, III, VI, &c., 0, 3, 6, &c., prises dans ces plans, comme autant d'ordonnées aux courbes; & se rappelant que l'aire comprise entre deux de ces ordonnées, est égale à la somme de celles-ci, multipliée par la moitié de leur distance*, si nous faisons cette distance = d , nous aurons $(0 + III)\frac{1}{2}d$ pour l'aire comprise entre les couples 0 & III; $(III + VI)\frac{1}{2}d$ pour celle comprise entre les couples III & VI, & ainsi des autres: par conséquent l'aire, ou le plan compris entre les couples 0 & XXVII sera = $(0 + III)\frac{1}{2}d + (III + VI)\frac{1}{2}d + (VI + IX)\frac{1}{2}d + (IX + XII)\frac{1}{2}d + (XII + XV)\frac{1}{2}d + (XV + XVIII)\frac{1}{2}d + (XVIII + XXI)\frac{1}{2}d + (XXI + XXIV)\frac{1}{2}d + (XXIV + XXVII)\frac{1}{2}d$, & en réduisant = $(\frac{1}{2}0 + III + VI + IX + XII + XV + XVIII + XXI + XXIV + \frac{1}{2}XXVII)d$: d'où l'on voit que l'aire, ou la surface, du plan compris entre le maître couple, & le dernier couple de la proue, ou de la poupe, est égale à la somme des largeurs de tous les couples intermédiaires, plus la moitié des largeurs des couples extrêmes, multipliée par la distance commune entre les couples. Telle est aussi la règle qu'a donnée M. Bouguer dans son *Traité du Navire*. Pour avoir ensuite les aires entières de ces plans, il ne faut plus qu'ajouter à chacune des aires qu'on vient de déterminer, les espaces qui restent entre les couples extrêmes & l'étrave & l'étambot, ce qui se réduit à un petit triangle de chaque côté, dont la surface est égale au produit de la largeur du couple, par la moitié de sa distance au point où la courbe se joint à l'étrave, ou à l'étambot. Dans la courbe ABC, par exemple, le triangle de la proue est = $XXVII\frac{1}{2}(XXVII C)$; il en est de même des autres. On aura seulement attention de soustraire de chacune des aires l'espace compris entre les deux lignes parallèles qui représentent le maître couple, parce qu'on le prend double, en suivant la règle qu'on a donnée.

(107.) Ayant ainsi mesuré la surface des sections par lesquelles on a divisé le Plan longitudinal, il est question de trouver les solides, ou volumes qu'elles renferment. La règle pour les mesurer est analogue à celle qu'on a suivie pour les plans; car chacun de ces solides est égal à la somme des deux sections supérieures & inférieures, multipliée par la moitié de la distance qu'il y a entre elles. C'est ce qu'il est aisé de faire voir; car on peut supposer qu'il y a dans chaque prise deux faces parallèles qui feront les deux sections horizontales. Supposons que ces deux sections sont deux rectangles, dont les côtés

* Voyez le Cours de Mathématiques de M. Bégout, Seconde Partie, Art. 254.

font a & e , & b & f , b étant plus grand que a , & f plus grand que e : alors il est évident que la surface d'un rectangle intermédiaire entre les deux ci-dessus, & distant du plus petit ae de la quantité x , sera exprimée par $(a + \frac{b-a}{d}x)(e + \frac{f-e}{d}x) = ae + \frac{a}{d}(f-e)x + \frac{e}{d}(b-a)x + \frac{x^2}{d^2}(f-e)(b-a)$; & que la différentielle du prisme sera $= aedx + \frac{a}{d}(f-e)xdx + \frac{e}{d}(b-a)xdx + \frac{x^2dx}{d^2}(f-e)(b-a)$; quantité dont l'intégrale, en faisant $x = d$, est $= aed + \frac{1}{2}ad(f-e) + \frac{1}{2}ed(b-a) + \frac{1}{6}d(f-e)(b-a) = \frac{1}{6}aed + \frac{1}{6}afd + \frac{1}{6}bed + \frac{1}{6}bfd = \frac{1}{6}ad(f+2e) + \frac{1}{6}bd(2f+e)$. Supposons maintenant $e=f$, cette intégrale se réduit à $\frac{1}{6}d(ae+bf)$; c'est le résultat sur lequel nous avons fondé notre calcul, ainsi que l'a fait M. Bouguer. La supposition de $e=f$ ne renferme aucune erreur sensible, attendu que les longueurs des deux sections horizontales sont à très-peu près les mêmes. Le solide compris entre les deux sections ABC , DEF , sera donc égal à $(ABC+DEF)\frac{1}{6}d$, d exprimant maintenant la distance BE ; pareillement le solide compris entre la section DEF & la section GHI , est égal à $(DEF+GHI)\frac{1}{6}d$, & ainsi des autres; donc la solidité, ou le volume de tout le Navire, sera $= (ABC+DEF)\frac{1}{6}d + (DEF+GHI)\frac{1}{6}d + (GHI+JKL)\frac{1}{6}d + (JKL+MNO)\frac{1}{6}d + (MNO+Q)\frac{1}{6}d = \dots$ $(\frac{1}{6}ABC+DEF+GHI+JKL+MNO+\frac{1}{6}Q)d$, Q exprimant la surface de la quille; de sorte que le volume total du Navire sera égal à la somme de toutes les sections intermédiaires, plus à la moitié des sections extrêmes, multipliée par la distance commune entre les sections. Il est nécessaire d'ajouter à ce résultat le volume du bordage, de la quille, de l'étrave, de l'étambot, du gouvernail, & du taillemer, & l'on aura le volume de toute la partie du Navire qu'on suppose submergée jusqu'à la ligne d'eau ABC .

(108.) Il faut remarquer que, dans la pratique, la quille n'est pas parallèle à la ligne MNO , ainsi qu'on l'a supposé dans la méthode de calcul qu'on vient d'exposer; mais, après avoir fait une

PLAND. VII.
FIG. A.

* Car si $ABFGHCDE$ représente le prisme dont il s'agit, ayant les deux faces $ABFG$, $CDEH$ horizontales, & les faces $BDEF$, $BDCA$ verticales. Si l'on abaisse dans ces dernières les perpendiculaires Fp , Am , & si l'on conçoit le plan $abfg$ parallèle aux faces horizontales, il est évident qu'on aura $Cm=CD-AB=b-a$, & $fo=ED-l'B=f-e$. Ceci posé, les triangles semblables ACm , Aan , donnent $Am : An :: Cm : an$, ou $d : x :: b-a : \frac{(b-a)x}{d}$. Donc $an=bn+an=BA+\frac{(b-a)x}{d}$. On prouvera de même que $fo = \frac{(f-e)x}{d}$, & $bf=ef+\frac{(f-e)x}{d}$. Donc, &c.

compensation

DE LA FLOTTAISON DU NAVIRE ET DE SON POIDS. 59

compensation des différences en plus & en moins, qui se rencontrent, & en ayant fait un calcul rigoureux, les différences qui peuvent résulter de cette supposition se sont trouvées négligeables, & par conséquent on a suivi généralement la règle ci-dessus, & nous croyons qu'on peut s'en tenir là *. L'exemple suivant fera connaître la manière dont il convient de procéder dans le calcul,

* Il est bien vrai que cette supposition ne peut causer des différences bien considérables; cependant nous préférons de considérer les choses dans leur état naturel, & d'employer une méthode de calcul plus rigoureuse. Celle qu'on trouve dans le *Traité de Conjonction* de M. Chapman, à cet avantage, sans être moins expéditive pour la pratique.

La méthode que notre Auteur vient d'exposer, suppose que la portion de chaque ligne d'eau, comprise entre deux couples est une ligne droite, & qu'il en est de même de la portion de chaque couple comprise entre deux plans de flottaison. M. Chapman suppose, au contraire, ces espaces terminés par des lignes courbes, comme en effet ils le sont, & il leur suppose une courbure parabolique. Il est vrai qu'en multipliant le nombre des sections horizontales & verticales, l'erreur qui peut résulter de la supposition des lignes droites, devient insensible; mais les deux méthodes étant appliquées au même nombre de sections, celle de M. Chapman donnera plus d'exactitude. Comme cet article nous parait assez important, nous allons développer la théorie de la méthode dont il est ici question.

Trouver la surface d'un Plan terminé par une ligne courbe quelconque.

Soit *abon* le plan dont il s'agit, si l'on divise la ligne *an* en un certain nombre de parties égales (plus il y en aura, plus le calcul sera exact), & si, par les points de division, on lui élève des perpendiculaires *ab*, *cd*, *ef*, &c., lesquelles nous appellerons *a*, *b*, *c*, *d*, &c., chacun des espaces tels que *abdef*, sera composé d'un trapèze *abfe*, & d'un segment *bdf*. Cela posé, il est clair qu'en supposant la ligne *an*, divisée en un nombre suffisant de parties, on pourra regarder le segment *bdf* comme appartenant à une courbe quelconque, & comme on a une expression simple du segment parabolique, il conviendra de le supposer de cette espèce; & alors *cd* sera un diamètre de la parabole (*Cours de Mathématiques* de M. Bezout, Troisième Partie, Article 366.), & la corde *ef* sera une double ordonnée à ce diamètre. Nommant *n* l'intervalle constant *ac* entre les ordonnées, l'aire du trapèze *abfe* sera $= (a+c)n$. L'aire du segment parabolique *bdf* est les deux tiers de celle du parallélogramme *bdfv* (*ibidem*, Quatrième Partie, Article 95.). Or l'aire de ce parallélogramme $= by.fv$; & $fv = d = cd - cr = d - \frac{1}{2}(a+c)$, (*ibidem*, Deuxième Partie, Article 148.). Donc $bdfv = (d - \frac{1}{2}(a+c))n = (2b - a - c)n$; & par conséquent, le segment $bdf = (2b - a - c)\frac{1}{2}n$. Ajoutant cette surface avec celle du trapèze, & réduisant, on aura l'aire de l'espace $abdef = (a + 4b + c)\frac{1}{2}n$. On trouvera pareillement que l'espace $efgh = (c + 4d + e)\frac{1}{2}n$; que l'espace $ikmon = (e + 4f + g)\frac{1}{2}n$, & ainsi de suite. Donc en rassemblant tous ces résultats, on aura l'aire de l'espace $abon = (a + 4b + 2c + 4d + 2e + 4f + g)\frac{1}{2}n$.

Cette expression fait voir que pour avoir la surface de toutes les figures terminées par des lignes courbes, il faut diviser la ligne qu'on imagine traverser ces figures dans leur plus grande longueur, & que nous appellerons l'axe de la figure, en un nombre pair de parties égales (plus on en mettra, plus il y aura de précision); élever des perpendiculaires ou ordonnées à cet axe par chaque point de division, ce qui donnera un nombre impair d'ordonnées, dont on mesurera la grandeur sur une échelle décimale construite exprès. On prendra la première & la dernière ordonnée, telles qu'elles sont; on multipliera la deuxième par 4, & la troisième par 2; la quatrième par 4, & la cinquième par 2; la sixième par 4, & la septième par 2; & ainsi de suite jusqu'à l'avant-dernière, inclusivement: on ajoutera toutes ces quantités, & l'on en multipliera la somme par le tiers de la distance entre les ordonnées. On voit aisément comment il faut appliquer cela à la mesure de la surface des couples du Vaisseau, & à celle des plans de flottaison.

Si la courbe prenoit naissance sur l'axe, comme s'il s'agissoit d'avoir l'aire de l'espace *Aqp*, alors la première ordonnée qui est celle qui passe par le point *A* seroit $= 0$, & l'on multiplieroit l'ordonnée *a* par 4, l'ordonnée *b* par 2, l'ordonnée *c* par 4, & ainsi de suite: de sorte que l'espace *Aqp* seroit $= (0 + 4a + 2b + 4c + 2d + 4e + 2f + 4g + h)\frac{1}{2}n$.

Application à la mesure de la solidité des corps terminés par des surfaces courbes.

Soit le solide *SRV* formé par la révolution d'une courbe *SMV*, autour de l'axe *SH*; on demande

TOME II,

H

FIG. B.

PLANC. VII.
Projection
longitudinale.

pour éviter la confusion, & pour y porter toute la netteté dont il est susceptible.

la solidité d'une partie $MVRP$ de ce solide, & celle du solide entier SRV . Ayant divisé la ligne QH en un certain nombre de parties égales, & ayant conduit par les points de division des plans, tels que LO perpendiculaires à l'axe SH , que nous appellerons m ; si l'on nomme $a, b, c, &c.$, les diamètres $RV, OL, PM, &c.$, des sections circulaires, & si l'on prolonge les lignes HV, NL, QM , de manière que les lignes HT, NG, QF , soient respectivement égales à l'aire des sections circulaires correspondantes (on regarde ici ces aires comme des nombres abstraits); & qu'on fasse passer la courbe TGF , il est évident que l'aire du plan $FQHT$ exprimera la solidité du corps $MPRV$. Cela posé, si l'on nomme p la surface d'un cercle dont le diamètre est l'unité; $pa^2, pb^2, pc^2, &c.$, seront les surfaces des sections faites par les plans RV, OL, PM : ainsi les ordonnées HT, NG, QF , étant respectivement égales aux quantités pa^2, pb^2, pc^2 , on voit aisément que la formule qu'on vient de donner pour avoir la surface des plans, s'applique ici à la mesure de la solidité des corps; donnons-en quelques exemples.

Soit supposé $HN=NQ$, alors l'aire $HTFQ$ sera $= (FQ + 4GN + TH) \frac{1}{2} NH$, & par conséquent la solidité du corps $MPRV$ $= (c^2 + 4b^2 + a^2) p \cdot \frac{1}{2} NH$. Si $HQ = SQ = \frac{1}{2} SH = \frac{1}{2} m$; alors le plan qui passe par S étant $= 0$, la solidité de tout le corps SRV sera $= (c^2 + 4b^2 + a^2) p \cdot \frac{1}{2} HQ$, ou $= (4c^2 + a^2) p \cdot \frac{1}{2} m$.

Si la ligne génératrice SMV étoit droite, le solide seroit un cône, & alors $RV = \frac{1}{2} PM$, ou $RV^2 = \frac{1}{4} PM^2$, ou $a^2 = 4c^2$; ainsi la solidité de ce corps $= 2a^2 \cdot p \cdot \frac{1}{2} m = pa^2 \cdot m$; c'est le produit de la surface de la base par le tiers de sa hauteur, comme la Géométrie ordinaire le détermine. Si la courbe SMV étoit une parabole, le solide seroit un parabolicoïde; & (*ibid.* Troisième Partie, Art. 360.) $RV^2 : PM^2 :: SH : SQ$ ou $: 2 : 1$. Donc $RV^2 = \frac{1}{2} PM^2$, ou $a^2 = 2c^2$. Ainsi la solidité du parabolicoïde devient $= 3a^2 \cdot p \cdot \frac{1}{2} m = pa^2 \cdot m$; comme la géométrie le détermine (*ibid.* Quatrième Partie, Art. 105.). Si la courbe SMV est un quart de cercle, ou un quart d'ellipse, le solide sera une demi-sphère, ou un demi-ellipsoïde, & alors (*ibid.* Deuxième Partie, Art. 121, & Troisième Partie, Art. 295.) $RV^2 : PM^2 :: SH : SQ (SH + HQ)$ ou $: 4 : 3$. Donc $4 PM^2 = 3 RV^2$, ou $4c^2 = 3a^2$, ainsi la solidité de ces corps est $= 4a^2 \cdot p \cdot \frac{1}{2} m = pa^2 \cdot \frac{2}{3} m$, ainsi qu'il est démontré (*ibid.* Deuxième Partie, Art. 246, & Quatrième Partie, Art. 103.).

FIG. C.

On voit que notre formule est générale, & qu'elle s'applique même à la mesure des solides dont la courbe génératrice ne prend pas naissance sur l'axe. Soit le solide $S^1 S^1 RV$, dont la courbe génératrice $S^1 MV$ ne prend pas son origine sur l'axe, il est clair qu'en conservant les dénominations précédentes, & nommant f le diamètre $S^1 S^1$ du plan extrême, la solidité de ce corps sera $= (f^2 + 4c^2 + a^2) p \cdot \frac{1}{2} m$; expression qui se change dans la précédente, si l'on suppose $f=0$. Si l'on suppose que la ligne génératrice $S^1 MV$ est droite, & parallèle à l'axe SH , le corps sera un cylindre, toutes les sections pa^2, pc^2, pf^2 , seront égales à la base, & la solidité de ce corps sera $= 6a^2 \cdot p \cdot \frac{1}{2} m = pa^2 \cdot m$; c'est le produit de la base par sa hauteur.

Si la ligne $S^1 MV$ étant droite, n'étoit pas parallèle à l'axe SH , le solide seroit un cône tronqué. Si elle étoit une parabole, ce seroit un tronc de parabolicoïde. Si c'étoit une portion de la circonférence d'un cercle ou d'une ellipse, ce seroit une portion de sphère, ou d'ellipsoïde comprise entre deux plans parallèles, &c. &c. On voit que dans tous ces cas la formule de la solidité doit contenir trois termes, & qu'on ne peut la réduire à deux qu'en regardant le premier terme comme égal à la somme des deux premiers; c'est ainsi que M. Chapman l'a fait, en supposant $4c^2 = 5a^2$, ce qui ne peut jamais être; mais il entend exactement par l'expression $4c^2$, la somme $f^2 + 4c^2$, qui, pour le cylindre, est effectivement $= 5a^2$. On voit que ce procédé est fort indirect, & contraire à l'esprit de la méthode.

Application de ces principes à la mesure du déplacement du Vaisseau.

On divisera la partie submergée par des plans horizontaux & verticaux, comme il est prescrit, Art. 106., en observant de mettre les plans horizontaux parallèles au plan de flottaison, & non parallèles à la quille, afin de se conformer davantage à l'état des choses. On observera aussi que le nombre des parties soit pair, ou que le nombre des plans soit impair. On mesurera, par la méthode précédente, la surface de chaque couple, ou de chaque section verticale.

Si, comme dans l'exemple que notre Auteur rapporte, on conçoit cinq plans horizontaux, il y aura dans la partie submergée de chaque couple cinq ordonnées, on prendra la première, & la dernière en entier, on multipliera la deuxième par 4, la troisième par 2, & la quatrième par 4; &

DE LA FLOTTAISON DU NAVIRE ET DE SON POIDS. 61

CALCUL du Volume de fluide que deplace un Vaisseau de 42 pieds Anglais de largeur.

Largeurs &c demi-largeurs des couples sur chaque demi-plan de flottaison.

| Couples de Poupe. | Plans de flottaison de Poupe. | | | | | Couples de Proue. | Plans de flottaison de Proue. | | | | |
|---|-------------------------------|------------------|------------------|------------------|------------------|---|-------------------------------|--------------------------------------|------------------|------------------|------------------|
| | 1 ^{er} . | 2 ^e . | 3 ^e . | 4 ^e . | 5 ^e . | | 1 ^{er} . | 2 ^e . | 3 ^e . | 4 ^e . | 5 ^e . |
| | P. p | P. p | P. p | P. p | P. p | | P. p | P. p | P. p | P. p | P. p |
| 0 | 10. 6 | 10. 5 | 9. 11 | 9. 0 | 7. 4 | 0 | 10. 6 | 10. 5 | 9. 11 | 9. 0 | 5. 4 |
| 3 | 20. 11 | 20. 10 | 19. 10 | 17. 11 | 14. 8 | III | 20. 11 | 20. 10 | 19. 11 | 17. 11 | 14. 7 |
| 6 | 20. 10 | 20. 8 | 19. 8 | 17. 8 | 14. 2 | VI | 20. 11 | 20. 8 | 19. 7 | 17. 6 | 13. 2 |
| 9 | 20. 8 | 20. 5 | 19. 4 | 17. 1 | 13. 4 | IX | 20. 10 | 20. 8 | 19. 2 | 16. 9 | 12. 4 |
| 12 | 20. 5 | 20. 1 | 18. 10 | 16. 4 | 12. 0 | XII | 20. 5 | 20. 4 | 18. 6 | 15. 10 | 10. 2 |
| 15 | 20. 1 | 19. 8 | 18. 2 | 15. 4 | 10. 1 | XV | 20. 4 | 19. 2 | 17. 7 | 14. 5 | 7. 7 |
| 18 | 19. 8 | 18. 11 | 17. 3 | 13. 9 | 7. 5 | XVIII | 19. 3 | 18. 1 | 15. 9 | 11. 6 | 4. 10 |
| 21 | 19. 2 | 18. 1 | 15. 7 | 11. 1 | 5. 2 | XXI | 17. 0 | 15. 3 | 11. 10 | 7. 2 | 1. 1 |
| 24 | 18. 1 | 16. 7 | 13. 4 | 8. 0 | 3. 8 | XXIV | 12. 6 | 9. 6 | 2. 10 | 1. 0 | |
| 27 | 16. 5 | 14. 2 | 9. 8 | 5. 5 | 2. 6 | XXVII | 2. 5 | 1. 0 | | | |
| 30 | 13. 10 | 10. 2 | 5. 10 | 3. 0 | 1. 4 | | | | | | |
| 33 | 4. 5 | 2. 3 | 1. 0 | 0. 5 | 0. 2 | | | | | | |
| <i>Somme des larg. distances entre les couples.</i> | 205. 0 | 192. 3 | 168. 5 | 135. 0 | 91. 10 | <i>Somme des larg. distances entre les couples.</i> | 165. 7 | 156. 5 | 135. 1 | 111. 1 | 71. 7 |
| <i>Produits</i> | 1435 | 1344 | 1176 | 945 | 637 | <i>Produits</i> | 1155 | 1092 | 945 | 777 | 497 |
| <i>Aire des Triang. extérieurs</i> | 34 | 32 | 28 | 22 | 15 | <i>Aire des Triang. extérieurs</i> | 28 | 26 | 23 | 19 | 12 |
| | 0 | 2 | 3 | 0 | 6 | | 4 | 3 | 0 | 0 | 4 |
| $\frac{1}{2}$ Aire des plans de flott. de poupe. | 18 | 9 | 4 | 2 | 1 | $\frac{1}{2}$ Aire des plans de flott. de proue. | 6 | 2 | 16 | 2 | 2 |
| | 1487 | 1387 | 1211 | 969 | 659 | | 1193 | 1123 | 984 | 798 | 515 |
| Cemi-aire des plans de flottaison de poupe. | | | | | | | 1487 | 1387 | 1211 | 969 | 659 |
| Demi-aire des Plans de flottaison de l'avant à l'arrière. | | | | | | | 2680 | 2510 | 2195 | 1767 | 1174 |
| Espace occupé par le maître couple sur chaque plan de flottaison | | | | | | | 24 | 24 | 23 | 21 | 17 |
| Véritables demi-Aires. | | | | | | | 2656 | 2486 | 2172 | 1746 | 1157 |
| Multipliez par | | | | | | | 2 | 2 | 2 | 2 | 2 |
| Aires totales des plans de flottaison | | | | | | | 5312 | 4972 | 4344 | 3492 | 2314 |
| Aire du premier Plan de flottaison. | | | | | | | 2656 | Volume submergé de la Coque. | | | |
| Aire du deuxième. | | | | | | | 4972 | des Bordages. | | | |
| Aire du troisième. | | | | | | | 4344 | de la Quille. | | | |
| Aire du quatrième. | | | | | | | 3492 | de l'Etrave. | | | |
| Aire du cinquième. | | | | | | | 2314 | de l'Etiambot. | | | |
| Aire de la Quille. | | | | | | | 100 | du Taille-mer. | | | |
| Somme. | | | | | | | 17878 | du Gouvernail. | | | |
| Distance entre les plans de flottaison | | | | | | | 3 $\frac{1}{2}$ | Volume total du Vaisseau | | | |
| Produits. | | | | | | | 53634 | | | | |
| | | | | | | | 8939 | | | | |
| Volume submergé de la Coque | | | | | | | 62573 | | | | |

(109.) Ayant ainsi trouvé le nombre des pieds cubiques que la partie submergée du Vaisseau doit déplacer, on le multipliera par 1019 $\frac{1}{2}$, qui font le nombre d'onces *Castillanes* que pèse chaque pied cubique d'eau de mer (a); le produit exprimera le poids total que doit avoir le Vaisseau tout armé, approvisionné & équipé, pour qu'il s'enfonce dans le fluide jusqu'à la ligne d'eau *ABC* *.

Ton multipliera la somme de toutes ces quantités par le tiers de la distance d'un plan horizontal à l'autre; après quoi, il n'y aura plus qu'à ajouter à ce produit l'aire de l'espace triangulaire compris entre le dernier plan de flottaison & la quille.

Ayant trouvé la surface de chaque couple, on prendra celle des couples extrêmes en entier; on multipliera le deuxième par 4; le troisième par 2; le quatrième par 4; le cinquième par 2, &c., jusqu'à l'avant-dernier, inclusivement; on prendra la somme de tous ces produits, & des deux couples extrêmes qu'on multipliera par le tiers de la distance d'un couple à l'autre, le produit fera le volume de la partie comprise entre les couples extrêmes; ainsi il ne s'agira plus que d'y ajouter le volume des parties comprises entre le couple le plus en avant & l'étrave, & entre le couple le plus en arrière & l'étambot, la somme fera le volume total déplacé, non compris le bordage, l'étrave, l'étambot, & la quille, qu'on y joindra, comme on le voit dans l'exemple précédent.

Comme les deux moitiés du Navire séparées par le plan vertical qui coïncide avec la quille font égales & semblables, on ne fait le calcul que pour une des moitiés, & l'on double ensuite le résultat; ainsi on ne calcule ordinairement que l'aire de chaque demi-couple. On peut aussi calculer d'abord le volume de la partie de la proue jusqu'au maître couple, ensuite celui de la partie de la poupe depuis le maître couple jusqu'à l'étambot, & la réunion de ces deux parties donne le volume total. La raison de ce précepte, est qu'il peut souvent être utile d'avoir le volume de ces deux parties séparément. Il est bon de construire les plans avec des échelles décimales, où le pied soit divisé en cent parties; les calculs seront par-là plus faciles & plus exacts que si on les faisoit seulement en pieds & pouces comme est celui que *D. Georges Juan* donne pour exemple.

(a) J'ai trouvé, par mes propres expériences faite au *Collão*, que le poids d'un pied cubique d'eau de mer, mesure de France, exprimé en livres *Castillanes*, est de 77 livres $\frac{1}{2}$. Le pied Français est au pied Anglais, comme 16 est à 15 [1], & leurs cubes sont comme 4096 est à 3375 : donc faisant la proportion 4096 : 3375 :: 77 $\frac{1}{2}$: 63 $\frac{937}{1000}$, on trouvera que le pied cubique Anglais d'eau de mer pèsera 63 livres 11 onces $\frac{2796}{1000}$ *Castillanes*.

On trouve dans les *Leçons de Physique de Cotes*, que le poids d'un pied cubique Anglais d'eau de mer est de 1030 onces *Averdupois*, ou de 64 livres $\frac{1}{4}$.

La livre *Castillane* sera donc à la livre *Averdupois* comme 10072 est à 10000, ou, à fort peu près, comme 140 est à 139.

La livre *Averdupois* est à celle de *Paris*, suivant le même *Cotes*, comme 63 est à 68, ou, à peu près, comme 139 est à 150 : donc la livre *Castillane* est à celle de *Paris*, comme 14 est à 15, à fort peu près. Au moyen de ces rapports connus, on pourra convertir en livres Françaises ou Anglaises, les mesures qu'on donnera en livres *Castillanes*.

Le poids d'un pied cubique Français d'eau de mer, exprimé en livres Françaises, sera, par conséquent, de 72 livres 3 onces, ou de 1155 onces [2].

* Le calcul dont on vient de détailler la théorie & la pratique, nous conduit naturellement à

[1] Le vrai rapport a été donné, *Tome I, Article 51. Note.*

[2] Ce rapport nous paroît assez exact, quoique la plupart des Constructeurs Français supposent avec *M. Bouguer* le poids du pied cubique d'eau de mer, seulement de 72 livres. Mais il y en a qui le font de 74, & d'autres seulement de 71 livres 6 onces. C'est à peu près ces derniers rapports qu'on trouve dans l'*Archimède Navale* de *M. de Hamel*, préface, page XXXIX.

DE LA FLOTTAISON DU NAVIRE ET DE SON POIDS. 63

(110.) Si le poids du Navire étoit de quelque chose plus grand, ou plus petit que celui que nous venons de trouver, & si on vou-

parler de la Construction des *Tables* ou des *Echelles des solidités*, ou des pesanteurs correspondantes aux différentes parties de la carene qu'on peut concevoir submergées, soit par le poids du Navire, de ses agrès, &c., soit par celui de sa charge; & à parler en même temps du *Sauge-ge* des Navires. Comme ces articles sont très-importants, nous allons entrer dans quelque détail à leur sujet.

Ayant déterminé le volume submergé du Vaisseau, lorsqu'il est calé jusqu'à la ligne d'eau dans laquelle il doit naviguer, & en ayant conclu son poids total, tout équipé, approvisionné & chargé, il est clair qu'on peut faire le même calcul, & en tirer des conséquences semblables, en supposant le Vaisseau calé dans tout autre ligne d'eau. Si, par exemple, on détermine le déplacement lorsque le Vaisseau est léger, c'est-à-dire, lorsqu'il a seulement ses agrès, apparaux; & qu'on le retranche du déplacement, le Vaisseau étant calé jusqu'à sa ligne d'eau de navigation, le reste exprimera le volume de fluide que la charge fait déplacer, & on en conclura de la même manière que ci-dessus, le poids de la charge que le Navire doit porter pour être calé jusqu'à sa ligne d'eau de navigation.

Il est donc évident qu'on peut déterminer, par un calcul semblable, le poids des différentes parties de la charge qui correspondent à la submersion des différentes tranches de la carene, & en former des tables qui marqueront la charge qui correspond à chaque pied de tirant d'eau, & même à chaque pouce, si on le juge nécessaire. On pourroit aussi en construire qui marqueraient ce qu'il faut ajouter à la charge pour faire caler le Navire jusqu'à sa ligne d'eau de navigation. Ceci est trop simple pour que nous nous y arrétions davantage; passons à la construction des *Echelles des solidités*, que les Constructeurs préféreront sans doute aux Tables; ce qui servira encore de développement à ce que nous venons de dire.

On calculera, 1°. la solidité de la tranche comprise entre le premier plan de flottaison & le deuxième; c'est-à-dire, entre *AC* & *DE*, on la multipliera par 72 livres 3 onces, (nous supposons ici que les mesures sont prises avec le pied Français) on divisera le produit par 2000, & l'on aura au quotient le nombre des tonneaux qui correspond à la première tranche [1]; on trouvera dans l'exemple de l'Auteur 537,4 tonneaux.

2°. On calculera de même la solidité des tranches comprises entre le premier plan de flottaison & le troisième, c'est-à-dire, entre *AC* & *GI*, & on en conclura le nombre de tonneaux correspondant à ces deux tranches. On trouvera 1045,0 tonneaux.

3°. On calculera également la solidité des tranches comprises entre le premier & le quatrième plan de flottaison, ou entre *AC* & *JL*, & on en conclura encore le nombre de tonneaux correspondant, qu'on trouvera de 1466,6 tonneaux.

4°. Par un calcul semblable, on déterminera la solidité des tranches comprises entre le premier & le cinquième plan, entre le premier & le sixième, &c.; & ainsi entre le premier & la quille, ce qui donnera le déplacement total, & on en conclura toujours le nombre de tonneaux correspondants. On trouvera, pour les deux dernières tranches de notre exemple, 1783,4 & 1931,0; ajoutant douze tonneaux à ce dernier, à cause de la quille, on aura le déplacement total = 943,0 tonneaux.

On remarquera que dans chaque calcul il faut, comme nous l'avons fait, tenir compte du volume du bordage & des parties de l'étrambord & de l'étrave qui répondent aux différentes tranches; attendu qu'il s'agit d'avoir les volumes extérieurs; & qu'il faut aussi ajouter le volume de la quille au dernier résultat pour avoir le déplacement total.

5°. Ces opérations faites, on tirera une ligne horizontale *RS*, à l'une des extrémités de laquelle on élèvera une perpendiculaire ou verticale *RT*. On construira une échelle de dixme quelconque, sur la ligne horizontale, comme on le voit sur la figure, ce sera l'*Echelle des tonneaux*; & sur la verticale on formera pareillement une échelle aussi à volonté, divisée en pieds & parties de pieds, ce sera l'*Echelle des tirants d'eau*.

6°. On prendra sur l'échelle des tirants d'eau, à partir du point *R*, le nombre de pieds qui correspond à la distance de chaque plan de flottaison, au plan de flottaison supérieur, qui sont 3, 5 &

PLANC. VII.
Fig. D.

(1) Lorsque n'a pas besoin d'une grande précision, on peut diviser le nombre des pieds cubiques par 28, le quotient exprimera à peu près les tonneaux, parce que 28 pieds cubiques d'eau de mer font à peu près le poids d'un tonneau. Si l'on avoit mesuré le tout au pied d'Alsace, il faudroit diviser par 34, pour réduire le résultat en tonneaux de France; c'est ce que nous avons fait pour réduire l'exemple de l'Auteur.

loit sçavoir quelle seroit sa véritable ligne d'eau avec ce même poids, il n'y auroit qu'à convertir l'excès, ou la différence d'un poids à l'autre

7. 0; 10; 5; 14. 0; & 19. 5 pieds, & on marquera les points correspondants *a, b, c, d, e, f*. On prendra ensuite sur l'échelle des tonneaux, à partir du point *R*, les nombres de tonneaux qu'on a trouvés répondre aux tranches comprises entre les différents plans de flottaison; c'est-à-dire, dans la supposition présente, qu'on prendra 537, 4; 1245, 0; 1466, 6; 1783, 4; 1943, 0 tonneaux, & on marquera les points correspondants *f, g, h, i, k*.

8°. Par les points *a, b, c, &c.* de l'échelle des tirants d'eau, on tracera un crayon des lignes horizontales, & par les points *f, g, h, &c.* de l'échelle des tonneaux, on tracera des verticales; & ayant marqué les intersections respectives de ces lignes, chacune avec sa correspondante, on joindra ces dernières par une ligne courbe *Rimnop*, & l'échelle des solidités sera achevée. En voici l'usage.

Supposons que le Navire n'étant pas calé jusqu'à sa ligne d'eau de Navigation, on veuille sçavoir ce qui lui manque de tonneaux pour compléter sa charge. On observera combien il faut que le Navire cale de pieds en avant & en arrière pour être entièrement chargé; je suppose qu'il doive caler de 4 pieds 8 pouces en avant, & de 5 pieds 4 pouces en arrière; on ajoutera ces deux nombres ensemble, ce qui donnera 10 pieds, dont on prendra la moitié 5 pieds, laquelle marquera, à très-peu près, la quantité dont le Navire doit caler aux environs du maître couple. On prendra ces 5 pieds sur l'échelle des tirants d'eau, & par le point *y* qui répond à ce nombre, on mènera une horizontale qui rencontrera la courbe dans le point *z*, & par ce point on mènera la verticale *z x*, qui indiquera sur l'échelle des tonneaux, ce qu'il faut ajouter à la charge actuelle du Navire pour qu'il soit calé jusqu'à sa ligne d'eau de navigation. On trouvera dans la supposition présente qu'il faut ajouter 771, 5 tonneaux.

On pourra, pour la généralité des usages, faire une double échelle des tirants d'eau, l'une dont le zéro soit en *R* au plan de flottaison supérieur, c'est celle dont nous venons de parler; & l'autre dont le zéro soit à la quille, & qui marquera, par conséquent, les tirants d'eau absolus, pris au maître couple, tandis que l'autre marque ce dont le Navire doit s'enfoncer dans le fluide pour être calé jusqu'à sa ligne d'eau de navigation. On pourra pareillement faire une double échelle des tonneaux, l'une dont le zéro soit en *R*, qui marquera le nombre des tonneaux qu'il faut ajouter à la charge pour que le Navire soit calé jusqu'à sa ligne d'eau de navigation: ainsi le nombre extrême de cette échelle marquera le poids absolu de la charge & du Navire, avec ses agrès & appareils. L'autre échelle auroit son zéro au point qui répond au tirant d'eau lorsque le Navire est lége, qu'il est gréé, équipé, &c., mais sans être chargé. Les chiffres de cette deuxième échelle iroient en croissant, en allant vers la droite, & en allant vers la gauche; ceux de la gauche, c'est-à-dire, ceux qui iroient en croissant vers le point *R*, marqueroient le poids absolu de la charge qui répond à chaque tirant d'eau, & ceux de la droite marqueroient les pesanteurs des différentes parties de la carène, des agrès, équipages, &c., & le chiffre de l'extrémité marqueroit le poids de tous ces articles réunis. On pourroit aussi se borner à la première échelle, & placer dessus le zéro de la seconde; parce qu'avec un compas on trouveroit toujours aisément les valeurs des parties dont on a besoin. On a pris ce parti dans la figure, quant à l'échelle des tonneaux, &c. On voit aisément qu'on pourroit encore distinguer sur ces échelles le poids particulier de la mâture, des agrès, de la voilure, de la coque; tout ceci est trop simple pour que nous y insistions davantage; nous observerons seulement qu'il seroit aussi commode qu'essentiel, que les Constructeurs donnaient aux Armateurs & Capitaines, une semblable échelle pour les Navires qu'ils construisent. Lorsque ce travail est fait avec soin, & que l'échelle est d'une grandeur suffisante, on peut à peine se tromper de 2 tonneaux pour le plus grand Navire. On pourroit aussi y joindre parallèlement à l'échelle des tonneaux, celle des Tons Anglais, *Lasts* Suédois, &c., & à côté de l'échelle des tirants d'eau, les pieds correspondants des différentes Nations, où les Vaisseaux peuvent aller charger, ou décharger; mais, pour éviter la confusion, nous pensons qu'il seroit mieux d'avoir les rapports des différentes mesures, & des différents pieds, consignés dans des tables. On en trouvera pour les principales Puissances Maritimes de l'Europe, dans les Additions de cet Ouvrage. Nous le répétons, ces échelles seroient de la plus grande utilité & commodité, on pourroit à leur moyen trouver tout d'un coup, & presque à la seule inspection, ce qui reste encore à charger, ce qu'on peut avoir déchargé, ce qui reste à bord, de combien un certain nombre de tonneaux peut faire caler le Navire; & une foule d'autres particularités qui intéressent directement la Construction, la Marine & le Commerce. Les Cons-

DE LA FLOTTAISON DU NAVIRE ET DE SON POIDS. 65

en pieds cubiques de volume, ce qu'on obtiendra aisément en divisant cette différence par 1019 $\frac{1}{2}$, qui font le nombre des onces que pèse

trufteurs pourroient mettre sur le même plan les échelles des solidités de tous les Navires qu'ils construiroient, & terminer les courbes qui conviennent à chacun, par une autre courbe. On voit l'effet que produiroit cet assemblage marqué par les courbes $RO, RP, RQ, & RP$, & la ligne terminatrice est OPQ ; ils écriroient le nom de chaque Navire à l'extrémité inférieure de sa courbe correspondante, ou bien ils les désigneroient par un numéro qui marquerait l'ordre de leur construction. En voilà assez sur ce point, passons au *Jaugeage*.

On peut se proposer deux questions sur la capacité des Vaisseaux, la première a pour objet de déterminer le poids que le Vaisseau peut porter pour être chargé jusqu'à la ligne d'eau de navigation, & la deuxième de déterminer ce qu'il peut loger de pieds cubiques de marchandises dans la cale, & les autres endroits propres à en recevoir. La solution de ces deux questions intéresse, au plus haut degré, la Marine & le Commerce; mais la première est d'une utilité beaucoup plus générale: car la connoissance de la capacité de la cale ne peut être d'une grande utilité, sans celle du port du Navire, & on ne peut gueres déterminer l'une des deux quantités par l'autre; attendu que très-souvent le Navire est tout-à-fait chargé sans que la cale soit remplie, & aussi très-souvent tous les espaces de la cale sont remplis sans que le Navire ait une charge suffisante.

C'est aussi la solution de la première question qui constitue proprement le *Jaugeage*. Car on entend assez généralement par ce mot, la manière de faire les opérations nécessaires pour trouver la charge que le Navire peut porter pour pouvoir naviguer sans danger: ainsi en France ces opérations ont pour but de faire connoître le nombre de tonneaux de 2000 livres chacun que le Navire peut porter. D'après ce qui a été dit au commencement de cette note, on voit qu'il ne s'agit que de mesurer en pieds cubiques le volume de la partie de la carene que la charge fait plonger dans la mer, de la multiplier par 72 livres 3 onces, & de diviser le produit par 2000, le quotient exprimera le nombre des tonneaux qui composent la charge. Lorsqu'on a le plan du Vaisseau, sans celui du port, on n'a aucune difficulté, mais lorsqu'on est privé de ce secours, on est obligé de prendre les mesures sur le Vaisseau même, ce qui est plus long & moins exact; souvent même ce travail présente des difficultés insurmontables lorsque le Navire est chargé. On voit donc, de plus en plus, la nécessité d'avoir le plan des Vaisseaux (18 Note); & les échelles de solidités, faites par le Constructeur, exempteroient de tout travail à cet égard.

Le volume de la partie de la carene que la charge fait plonger dans la mer, peut se déterminer, soit en cherchant, comme nous l'avons dit, le déplacement du Navire lorsqu'il est léger, & son déplacement lorsqu'il est chargé, & en prenant la différence de ces deux quantités; ou bien, on peut chercher seulement le volume de cette partie, en la divisant en tranches, comme il a été dit (106.). Cependant, pour la pratique, il suffira de mesurer la surface du plan de flottaison, le Navire étant léger, celle du plan de flottaison, le Navire étant chargé, & de multiplier la moitié de la somme de ces deux surfaces par la quantité dont le Navire doit caler au maître couple, par l'effet de sa charge. Pour trouver cette dernière quantité lorsqu'on n'a pas le plan du Navire, on relève les tirants d'eau de l'avant & de l'arrière, le Navire étant léger; on fait la même chose, le Navire étant chargé; d'où l'on conclut la quantité dont chaque extrémité du Navire doit caler par l'effet de sa charge. Ensuite, on ajoute ensemble ces deux quantités, & la moitié de leur somme marque l'enfoncement que produit la charge dans les environs du maître couple. Dans la vue d'abréger ce calcul, on peut même se contenter de mesurer la surface du plan de flottaison qui tient le milieu entre le plan supérieur & l'inférieur, & la multiplier par l'enfoncement que produit la charge au maître couple: car la surface de ce plan intermédiaire est à peu près la moitié de la somme de celles des plans supérieur & inférieur.

C'est à ces opérations que se réduit le *jaugeage*, lorsqu'on a pour objet de trouver la quantité pesante que le Navire peut porter: mais comme ce travail est d'un usage journalier, & qu'il est le plus souvent confié à des hommes qui n'ont pas les plus légères connoissances des Mathématiques, on a cherché différents moyens pour simplifier le calcul, & le rendre à la portée du commun des Jaugeurs. Voici une règle qui nous parait fort simple, & on pourra y avoir recours lorsqu'on n'aura pas besoin d'une extrême précision, ou lorsqu'on n'aura pas la commodité de faire autrement. 1°. On déterminera, comme ci-dessus, la quantité de pieds dont le Navire doit plonger par l'effet de sa charge. 2°. La longueur du Navire droit vis-à-vis la

chaque pied cubique (109, *Note.*) : divisant ensuite le nombre des pieds cubiques qu'on aura ainsi trouvés par l'aire du plan de flottaison *ABC*,

lisse d'hourdy, 3°. La largeur du Navire prise en dehors des bordages. 4°. On multipliera ces trois quantités l'une par l'autre. 5°. On divisera le produit par 33,8, si le Navire est plein dans ses extrémités ; si, au contraire, il est fort taillé, comme le seroit une Frégate, on divisera le produit par 35,3 ; & si le Navire est tellement plein qu'il conserve la plus grande largeur presque dans toute sa longueur, on divisera le produit par 32,2 ; le quotient de cette division exprimera, dans tous les cas, le nombre de tonneaux que le Navire peut porter. On voit aisément que l'esprit de cette règle, qui est analogue à celle qu'on trouve dans l'Ouvrage de M. *Chapman*, consiste à chercher d'abord le volume d'un parallépipède rectangulaire qui a la même largeur que le Navire, dont la longueur est aussi la même que la sienne, prise à la lisse d'hourdy, & dont la hauteur est la quantité de pieds dont la charge fait enfoncer le Navire ; & qu'ensuite il a fallu trouver, par l'expérience, le diviseur qui convient pour ces trois espèces de Navires, afin d'avoir tout de suite la charge en tonneaux ; attendu que le volume submergé par l'effet de la charge est une portion de celui de ce parallépipède, & une portion différente, suivant l'espèce de construction du Bâtiment. Comme nous indiquons les deux cas extrêmes, & un cas intermédiaire, avec un peu d'application, on acquerra aisément, & en peu de temps, le coup d'œil nécessaire pour se déterminer dans le choix du diviseur dont on doit faire usage. Cette règle, employée avec intelligence, ne peut gueres donner une erreur de plus de six tonneaux, pour un Bâtiment de 400, ce qui est bien suffisant pour les besoins ordinaires de la pratique.

Nous croyons donc qu'on peut s'en tenir à cette règle, qui est préférable à la plus part de celles que suivent les Constructeurs & les Jaugeurs. Chaque Port, & même chaque Jaugeur a sa méthode particulière, & on remarque même que ces règles ont souffert plusieurs altérations dans différents temps, suivant l'idée qu'on a attachée au mot *Jaugeage* : il y a même de ces règles qui sont tout-à-fait absurdes. La généralité de toutes ces méthodes paroît avoir pour objet de calculer la capacité de la cale des Navires en pieds cubiques ; & ensuite on a cherché un diviseur convenable pour en conclure le nombre de tonneaux qu'ils pouvoient porter ; parce qu'on a toujours cru voir un rapport entre la capacité de la cale du Navire, & le poids qu'il peut porter. Mais ce diviseur ne peut être constant pour tous les Navires, celui qu'il faut employer pour trouver le port d'une Galiotte Hollandaise, dont on connoît la capacité de la cale en pieds cubiques, ne convient nullement pour une Frégate Française, ou Anglaise : celui qui convient pour un Vaisseau de ligne, ne convient pas pour un Lougre, & même le diviseur qui conviendrait à un Bâtiment destiné pour la traite des Noirs, ne conviendrait pas à un Bâtiment destiné pour le commerce des Colonies de l'Amérique, &c. C'est sans doute cette différence qui a donné lieu à la variété des méthodes, qui toutes peuvent convenir passablement bien pour les espèces de Navires auxquels elles ont été originiairement appropriées ; mais qui sont absolument défectueuses entre les mains du commun des Jaugeurs qui les applique indistinctement à tous les Navires.

En évaluant ainsi la capacité de la cale des Navires en pieds cubiques, il est évident qu'on a envisagé le jaugeage sous le deuxième point de vue dont nous avons parlé ; c'est à-dire, qu'on a cherché à déterminer ce que le Navire pouvoit *loger* dans sa cale : c'est ce qui a donné lieu à la distinction des *tonneaux de Poids* & des *tonneaux d'Arrimage*. Suivant l'Ordonnance de la Marine, de 1681, le tonneau d'arrimage est fixé à 42 pieds cubiques ; ainsi lorsqu'on a évalué la capacité de la cale en pieds cubiques, il faut la diviser par 42 pour avoir un quotient le nombre des tonneaux d'arrimage qui y correspond. Faisons quelques réflexions à ce sujet.

Il est évident que deux Navires construits sur le même plan, chargés comme il convient pour leur sûreté, & pour faire valoir leurs qualités, doivent naviguer avec la même ligne d'eau ; & si les matériaux qui entrent dans la construction de ces deux Navires sont les mêmes, & si leur mâtage & leurs agrès sont du même poids, il s'ensuit qu'ils feront d'un même port. Ces deux Navires, quoiqu'ayant leurs carènes sur le même plan, peuvent cependant avoir leur cale d'une capacité fort différente, suivant la situation qu'on donnera au premier pont, & suivant la hauteur des entreponts. Si celui dont le premier pont est le plus bas, ayant la cale remplie d'une certaine espèce de marchandise, est allé jusqu'à la ligne d'eau de navigation, une semblable cargaison mise dans la cale du deuxième, le chargera également, mais il restera beaucoup d'espace vuide dans sa cale. Ainsi

le

le résultat de cette division exprimera la quantité dont la vraie ligne d'eau sera plus, ou moins élevée que la ligne *ABC*. Cette règle est

en suivant la règle que prescrit la valeur du tonneau de l'ordonnance, on trouveroit le deuxième Navire d'un plus grand port que le premier: & si cette règle donnoit exactement le port du premier, il faudroit, pour qu'elle donnât le port du deuxième, qui est le même, supposer le diviseur plus grand, c'est-à-dire, donner une plus grande valeur au tonneau d'arrimage.

Si, conservant le même creux à ces deux Navires, l'un est construit d'une manière beaucoup plus solide que l'autre, s'il entre plus de fer dans sa construction, si les couples sont plus rapprochés, si les bois sont d'une plus grande pesanteur spécifique, s'il a des agrès, & une mâture plus pesante, &c.; ce sera autant de diminué pour la charge qu'il pourra porter; cependant, en suivant la même règle, on trouvera son port égal à celui du premier, tandis qu'il est évidemment plus petit; & si cette règle convient pour le deuxième Navire, il faudroit, pour qu'elle convînt également au premier, supposer le diviseur plus petit, ou faire le tonneau d'arrimage de moins de quarante-deux pieds cubiques.

On voit donc que la capacité de la cale des Navires n'a pas un rapport constant avec leur port, & qu'en voulant établir une relation entre ces deux quantités, on ne peut donner une valeur constante au tonneau d'arrimage. Ainsi, on doit prendre le tonneau d'ordonnance comme une mesure simplement étendue que le Législateur a pile pour servir à la perception de ses droits, & non comme l'expression d'une mesure pesante propre à exprimer le port des Navires d'une manière fixe. En faisant le jaugeage suivant l'ordonnance, on trouve seulement ce que le Navire peut loger de marchandises d'une pesanteur spécifique telle que, la cale étant entièrement remplie, il soit chargé jusqu'à la ligne d'eau de navigation. Mais on voit évidemment que cette espèce de marchandise est absolument idéale, qu'elle doit varier suivant les différentes espèces de Navires, suivant la pesanteur des bois, & la quantité de fer qui entrent dans leur construction, & suivant le poids de leur mâture, de leurs agrès, &c. Ainsi cette idée du jaugeage ne peut s'accorder aux besoins du Commerce, & la destination des Bâtimens qui y sont employés, parce qu'on a besoin principalement d'en connoître le port; elle ne peut tout au plus s'appliquer qu'à la perception des droits. C'est aussi sur leur capacité que les Navires payent les droits en Angleterre; encore cette manière d'envisager les choses n'est-elle pas exempte de tout inconvénient.

Si l'on a toujours cherché à établir un rapport entre le port des Navires, & la capacité de leur cale, c'est qu'on a toujours senti que ces deux choses avoient une liaison intime, que la cale étoit destinée à être remplie, & que le Navire étoit destiné à être chargé jusqu'à la ligne d'eau de navigation: qu'il n'étoit pas juste de payer le fret d'une marchandise d'une grande pesanteur spécifique, seulement à l'espace qu'elle occuperoit, & de payer au poids le fret d'une marchandise d'un grand encombrement, & d'une petite pesanteur: que dans le cas où le Navire seroit chargé de marchandises de différentes pesanteurs, sous un même volume, ce qui arrive le plus souvent, il est toujours difficile d'établir le prix de chaque espèce de fret, d'une manière équitable, tant pour le Fretteur que pour l'Armateur.

Le seul cas où le tonneau de l'ordonnance donne, avec assez de précision, la charge du Vaisseau en tonnes de poids, est celui où le Vaisseau avec sa mâture, son grément, son armement, ses vivres, &c. ne pèse que le tiers du volume d'eau qu'il déplace étant chargé; c'est-à-dire, dans le cas où la charge est double du poids du Vaisseau tout équipé; & en même temps lorsque cette charge ne monte dans la cale que jusqu'au niveau de la flottaison. Car alors, en faisant abstraction du volume de la membrure & des bordages, le volume de la charge est le même que celui du déplacement; & comme le volume déplacé pèse autant de tonnes qu'il contient de fois 28 pieds cubiques, il s'ensuit que le tonneau de la charge occupera d'autant plus d'espace que la charge a moins de pesanteur. Or, la quantité de tonnes qui compose la charge est, par la supposition, les deux tiers de celle du déplacement; donc réciproquement le volume du tonneau du déplacement sera les deux tiers de celui du tonneau de charge, ainsi le premier étant de 28 pieds cubiques, le deuxième sera nécessairement de 42.

On a fait abstraction du volume de la membrure & des bordages, en supposant que la charge monte jusqu'au niveau de la flottaison; mais on ne doit pas craindre que ces suppositions induisent dans des erreurs de conséquence, car les espaces vuides qui sont au-dessus de l'eau sont, à peu près, égaux au volume de la charpente de la carene, c'est-à-dire, qu'en général les espaces destinés à la charge sont à peu près égaux au volume du déplacement, il n'en est pas de même de la seconde

fondée sur ce que le Vaisseau doit se submerger plus, ou moins, & par conséquent occuper un nouveau volume de plus, ou de moins,

supposition, qui est que le Vaisseau tout équipé ne pèse que le tiers de son déplacement en charge, les Vaisseaux pèsent en général beaucoup davantage; ainsi il n'arrivera que très-rarement que le tonneau d'ordonnance donnera le port du Navire avec une précision suffisante. Voici cependant deux règles qui supposent une correspondance constante entre le tonneau de poids & celui d'arrimage; la première est usitée par les Constructeurs, lorsqu'ils n'ont pas la commodité de faire autrement; & la deuxième est celle des Jaugeurs de Marseille.

Première Règle. Prenez la longueur du Navire de tête en tête, en dehors de l'étrave & de l'étambot; la largeur au fort en dehors des préceintes; le creux de la ligne droite du maître bau sur la quille, qu'on peut presque toujours avoir à la pompe. Faites le produit de ces trois dimensions, & en retranchez les deux dernières figures à droite: les chiffres qui restent à gauche indiqueront le nombre des tonneaux de 2000 livres, & de 42 pieds cubes, que peut porter, & arrimer le Navire.

Seconde Règle, ou Règle de Marseille. Mesurez en pans [1] la longueur du Navire, de l'étrave à l'étambot; sa plus grande largeur au maître bau, & son creux au même endroit, depuis la ligne qui a servi à déterminer la largeur jusqu'à la carlingue. Multipliez ces trois dimensions ensemble, retranchez les deux dernières figures de la droite du produit, & prenez la moitié de celles qui restent à gauche; cette moitié indiquera le nombre des tonneaux de poids & d'arrimage, qui constituent la capacité du Navire.

Le Lecteur est présentement à même d'apprécier le mérite de ces deux règles: quant à nous, il nous parait qu'au lieu de chercher un rapport entre les tonneaux de poids & d'arrimage, rapport, qui, comme nous l'avons fait voir, ne peut être constant, il seroit beaucoup mieux d'exiger du Jaugeur qu'il déterminât le port du Navire en tonneaux de poids, & la capacité de la cale en tonneaux d'arrimage. On lui seroit aussi évaluer la capacité des entrepôts en tonneaux d'arrimage: & les opérations du jaugeage consisteroient à fournir ces deux résultats, qui mettroient à même de résoudre, avec exactitude & facilité, toutes les questions que les affrètements présentent sur l'arrimage & le port des Navires.

On pourroit demander sur lequel de ces deux résultats il convient de régler le prix du fret, sera-ce au poids, ou au volume des marchandises? Comme les opérations du Commerce doivent être débarrassées de calculs minutieux, & embarrassants, & comme on obtient aisément le poids des marchandises, tandis qu'il est souvent assez difficile de se procurer leur volume avec une précision suffisante; de plus, comme les Navires sont destinés à être chargés, & qu'il n'est jamais essentiel qu'ils soient absolument pleins, nous pensons avec M. Bouguer, qu'il convient que le tout se règle au tonneau de poids; alors pour fixer le prix du fret d'une manière équitable, il faut faire ensuite de le proportionner au volume respectif des différents objets, afin de tenir compte de leur encombrement. Cet usage est aussi presque généralement établi dans les différents Ports: les Affrètements se font toujours au poids dans les Colonies, mais chaque espèce de denrée paye un prix particulier relativement à son volume; & si la proportion exacte des volumes ne parait pas absolument observée, c'est que les opérations de Commerce sont souvent modifiées par des circonstances qui ne peuvent être l'objet d'une Géométrie rigoureuse. En 1776, au Port-au-Prince & à Saint-Marc, le fret du Coton en balles, pesant environ 300 livres, étoit à 42 deniers de la livre, & à 36 deniers pour celui en ballottins qui ne passent pas 150 livres: celui de l'Indigo en futailles, depuis 160 jusqu'à 700 livres, étoit à 33 deniers: celui du Café en boucauds, de 1200 livres ou environ, étoit à 17 deniers, en barriques de 5 à 600 livres, il étoit à 16 deniers, en quarts de 240 à 250 livres, à 15 deniers, & en sacs d'environ 100 livres, à 14 deniers: celui du Cacao étoit à 16 deniers: enfin le fret du Sucre terré en barriques créoles, du poids de 1700 à 2000 livres, étoit à 13 deniers; à 12 deniers, en tierçons de 5 à 600 livres, & en quarts de 170 à 180 livres, il étoit à 11 deniers. Ainsi le fret du Coton, Indigo, Café, Cacao, & Sucre, sous les volumes où ils font le plus ordinairement, étoit comme les nombres 42, 33, 17, 16, & 13. Celui du Coton sous les deux formes spécifiées, étoit comme 42 est à 36, ou comme 14 à 12. Celui du Café, dans les trois espèces de futailles & en sacs, comme 17, 16, 15, & 14: & celui du Sucre terré en barriques, tierçons.

[1] On suppose ici le pan seulement de neuf pouces, ou trois quarts de pied, quoiqu'il soit effectivement de neuf pouces trois lignes, trois huitièmes.

lequel soit égal à celui du fluide, dont le poids est la différence entre le poids du Navire & celui du volume calculé : mais ce volume est celui

& quarts, comme 13, 12 & 11. Quant aux autres denrées, comme elles ne sont jamais assez abondantes pour former l'objet principal de la cargaison, leur fret est assez communément constant, quoiqu'elles soient présentées sous des volumes différens, comme on a vu pour l'Indigo & le Cacao [1].

On remarquera, sans doute, que cette diminution du prix du fret pour une même marchandise, à proportion que la futaille qui la renferme diminue de grandeur, contredit la proportion des volumes que nous avons établie, & qui doit être suivie; car il est évident que huit quarts de Sucre de 250 livres, produisent beaucoup plus d'encombrement qu'une barrique de 2000 livres, & cependant ces huit quarts payent moins de fret que la barrique, dans la raison de 13 à 11. Voici la raison de cette contradiction. Les denrées mises dans ces petites futailles sont beaucoup moins estimées dans le Commerce que celles qui sont dans les grandes, & paient, en outre, une tare plus forte dans la raison de 19 à 13; de plus, les petites futailles sont à proportion plus coûteuses que les grandes: ainsi les Colons mettent leurs denrées le moins qu'ils peuvent sous ces petits volumes. Mais, d'un autre côté, comme ces petites pièces sont très-nécessaires pour la perfection de l'arrimage, afin de remplir les vides que les grandes pièces laissent entr'elles, ou, comme disent les Marins, pour remplir les *Fornes*, elles sont fort recherchées des Capitaines, & c'est cette concurrence qui produit une réduction dans le prix du fret: mais il n'est pas douteux que s'il s'agissoit de faire un chargement complet en petites futailles, le prix du fret ne fût plus fort que pour les grandes.

Lorsqu'on prend une cargaison de marchandises très-volumineuses, relativement à leur pesanteur, de manière que le Navire soit tout-à-fait plein, sans être chargé jusqu'à la ligne d'eau de navigation, il semble que le fret devroit se régler sur le volume; mais il nous paroît que, même dans ce cas, on doit se régler sur le tonneau de poids; car il est évident que cette cargaison doit rapporter le même fret que si le Navire étoit entièrement chargé. Si le Navire est de 500 tonneaux, & qu'on ne puisse arrimer que le poids de 400 tonneaux de cette marchandise, il faut que ces 400 tonneaux produisent un fret égal à celui qu'auroient produit 500 tonneaux d'une marchandise qui auroit pu s'arrimer en entier; attendu que le Navire est entièrement occupé par cette cargaison: ainsi c'est sur le port du Navire que doit se régler l'affrètement. De plus, si les marchandises étoient tellement légères que le Navire, quoique plein, ne fût pas suffisamment chargé pour naviguer avec sûreté, il faudroit alors embarquer du lest pour augmenter la stabilité, & dans ce cas les frais du lestage doivent entrer dans le prix du fret; c'est aussi ce qui se pratique, car les Armateurs veulent, autant que les circonstances peuvent le permettre, retirer de leurs Navires ce qu'ils en retireroient si on les chargeoit entièrement. Au reste, tout ceci souffre nécessairement quelques modifications, suivant l'abondance ou la rareté du fret relativement au nombre des Navires.

Il est, malgré cela, très-utile aux Capitaines de connoître la capacité de leur Navire en tonneaux d'arrimage; car connoissant seulement le port du Navire, on ne sçait pas pour cela ce que le Navire peut prendre de telle ou telle marchandise; souvent il ne pourroit pas loger dans ses capacités un volume de cette marchandise équivalent à son port, c'est ce qui nous a fait dire qu'il étoit essentiel de connoître le port & l'arrimage. Par l'arrimage on connoît le volume de marchandises que le Navire peut loger, mais le port fait connoître s'il est en état de les porter. Voici une règle assez simple & assez exacte pour trouver la capacité intérieure des Navires, elle est fondée sur les mêmes principes que celle qui a été exposée (106.) pour trouver le déplacement.

RÈGLE pour trouver la capacité de la cale d'un Navire en tonneaux d'arrimage. Mesurez trois largeurs du Navire, par le centre du mât d'artimon, l'une sous le pont, l'autre au niveau du dessus de la carlingue, & la troisième au milieu de la distance entre le dessus de la carlingue & le pont. Mesurez pareillement trois largeurs semblables, quelques pieds en arrière du mât de misaine, & trois autres au milieu de la distance des points où l'on a mesuré les largeurs dans les deux premières opérations: & vous aurez ainsi trois largeurs prises dans trois sections de la cale, faites à égale distance entr'elles.

[1] Nous avons pris ces nombres sur des affrètemens faits en temps de paix, parce que le Commerce se fait alors d'une manière plus uniforme, & que les choses sont dans une espèce d'équilibre. On ne doit cependant pas s'attendre à une exactitude rigoureuse, parce que ces nombres étant peus, une variation d'une unité, en plus, ou en moins, fait varier sensiblement leur rapport. En 1760 (temps de guerre), les affrètemens du Coton, Indigo Café, Cacao, Sucre, suivirent la proportion des nombres 20, 20, 12, 20, & 12, (le fret du Coton étant 120 den.); proportion, qui, comme on le voit, diffère sensiblement de la précédente: mais dans la guerre le Commerce éprouve des espèces de mouvemens convulsifs, qui troublent singulièrement l'ordre de ses opérations.

dont la base est la section, ou le plan de flottaison, *ABC*, & dont la hauteur est la quantité dont le Navire doit se submerger plus ou moins, en supposant néanmoins que cette quantité soit très-petite. Donc, en divisant le volume par l'aire du plan de flottaison, le quotient sera

Pour avoir l'aire de chaque section, ajoutez ensemble la moitié des largeurs prises sous le pont & au-dessus de la carlingue, & la largeur intermédiaire en entier; multipliez cette somme par la moitié du creux de dessous barrot for carlingue, le produit sera l'aire de chaque section (105.).

Ajoutez ensuite la moitié de l'aire des sections faites au mit d'artimon, & au mit de misaine, avec la section intermédiaire prise en entier, & multipliez la somme par la distance d'une section à l'autre; le produit exprimera en pieds cubiques la capacité de la partie de la cale comprise entre les sections extrêmes; il ne s'agit plus que d'y joindre les parties comprises entre ces sections extrêmes & l'étrambot & l'étrave (106.).

On peut regarder, sans erreur sensible, ces derniers espaces comme des demi-paraboloides, ainsi leur solidité se trouvera en multipliant l'aire de chaque section extrême, par la moitié de la distance à l'étrambot, ou à l'étrave (108, Note, page 60, & Tome I, 124 & 126.).

Retranchant de la somme de ces trois quantités, l'espace qu'occupe l'archipompe, on aura la capacité de la cale en pieds cubiques, à quoi on ajoutera les espaces de l'entrepont, où l'on peut loger des marchandises; & il ne s'agira plus que de diviser la somme de tous ces espaces par 42, le quotient sera la capacité du Navire en tonneaux d'arrimage.

Il faut ensuite connoître la quantité de pieds cubiques qu'occupe un tonneau de poids de la marchandise qui doit faire la cargaison, & diviser la capacité du Navire, exprimée en pieds cubiques, par ce nombre, le quotient exprimera le nombre de tonneaux de poids qui correspond à la totalité de l'arrimage. Ainsi, connoissant le port du Navire, on verra, tout d'un coup, s'il peut porter une cargaison complète de cette marchandise, si le Navire en sera suffisamment chargé, ou s'il faudra embarquer du lest.

Dans le cas où il sera nécessaire d'embarquer du lest, on en soustraira le volume de celui qu'on vient de trouver pour la capacité du Navire; faisant ensuite la division, comme on vient de le prescrire, on ajoutera le poids du lest au quotient, la somme sera la charge produite par la cargaison & par le lest.

Pareillement, si l'on connoît le port du Navire en tonneaux de poids, on pourra trouver le volume de telle ou telle marchandise qui répond à ce poids, en multipliant le port par la quantité de pieds cubiques qu'occupe un tonneau de cette marchandise: & divisant le produit par 42, on aura le nombre des tonneaux d'arrimage qui y répond. Ainsi, en connoissant d'avance la capacité du Navire, on verra si le Navire peut loger autant de cette marchandise qu'il en peut porter.

Par les principes que nous avons donnés dans cette Note, on peut aussi trouver jusqu'à quelle ligne d'eau le Navire doit enfoncer, la cale étant remplie d'une espèce de marchandise, dont la pesanteur spécifique n'est pas suffisante pour charger le Navire: par-là on verra s'il faut absolument embarquer du lest, & la quantité qu'il convient d'en prendre. On peut aussi, comme nous l'avons dit, faire usage des échelles de solidités.

Pour rendre ces calculs plus faciles, nous donnerons, dans les Additions de cet Ouvrage, une Table des pesanteurs spécifiques des différents objets qui peuvent former une cargaison, de même que des munitions de guerre & de bouche, des différentes parties du grément, & des objets qui entrent dans la construction d'un Navire. Ces tables seront très-utiles aux Constructeurs, car à leur moyen ils évalueront aisément ce que doit peser, tout armé, équipé, & chargé, un Navire qu'ils auroient à construire d'un port déterminé; & à ce moyen, ils seront à même d'en déterminer le déplacement, & de proportionner sa carene en conséquence.

Quelquefois c'est sur la capacité de la cale qu'il faut tabler, lorsqu'on construit un Navire destiné à telle ou telle espèce de commerce, lorsqu'il doit, par exemple, charger en grenier quelque espèce de grains, ou autre chose; alors il faut faire en sorte de lui donner des capacités suffisantes pour loger une quantité déterminée de ces marchandises, & proportionner sa carene de manière qu'il en soit suffisamment chargé. Pour faciliter ces opérations, on trouvera aussi, dans les Additions, combien il faut de chaque espèce de marchandise pour faire un tonneau, suivant ce qui a été réglé pour les affrètements du Roi.

DE LA FLOTTAISON DU NAVIRE ET DE SON POIDS. 71

la hauteur. Dans l'exemple qui précède, on vient de voir que le volume dont le Navire sera submergé dans le fluide, en supposant qu'il enfoncé jusqu'à la ligne d'eau *ABC*, est de 66064 pieds cubiques : multipliant cette quantité par 1019 onces $\frac{1}{2}$, le produit 67263259 onces exprimera le poids de ce volume. Supposons maintenant que le Vaisseau dû peser 70000000 onces, la différence sera 2736741, laquelle étant divisée par 1019 $\frac{1}{2}$, donnera 2684 pieds cubiques pour le volume correspondant à cette différence. Divisant ce nombre de pieds cubiques par 5312, qui est la valeur en pieds carrés de la surface du plan de flottaison *ABC* (108.), on trouve pour quotient un peu plus de 6 pouces ; c'est la hauteur dont la vraie ligne d'eau sera plus élevée que la ligne d'eau *ABC*.

(111.) S'il est essentiel de ne pas changer cette ligne d'eau *ABC*, soit parce qu'en la changeant, la batterie deviendrait extraordinairement trop basse, ou trop haute, il sera nécessaire alors de faire des changements au Navire, en donnant plus ou moins de volume à sa carene, jusqu'à ce qu'il en résulte un volume qui convienne avec le poids que le Navire doit avoir. On peut faire ces altérations de différentes manières, soit en donnant plus ou moins de capacité aux couples, soit en augmentant, ou en diminuant, quelqu'une des dimensions du Navire, ou en les changeant toutes ensemble. Mais en supposant qu'on ait donné aux couples la figure la plus parfaite, & qu'on ne veuille pas l'abandonner; on fera en sorte d'augmenter, ou de diminuer le Vaisseau proportionnellement dans toutes ses parties; c'est ce qu'on peut toujours faire avec beaucoup de précision: car si l'on exprime par *v* le volume trouvé par le calcul, par *V* celui qu'on voudrait donner au Vaisseau, par *m* la largeur correspondante au volume *v*, & par *x* celle qui correspond au volume *V*; on aura cette proportion, à cause de la similitude qu'il doit y avoir entre les Vaisseaux, $v : V :: m^3 : x^3$, ce qui donne $x =$

$\frac{m\sqrt[3]{V}}{\sqrt[3]{v}}$: de sorte que le produit de la racine cubique du volume qu'on veut donner au Vaisseau, multipliée par la largeur de celui dont on a déterminé le volume par le calcul, étant divisé par la racine cubique du volume trouvé par le même calcul, le quotient exprimera la largeur qu'il faut donner au nouveau Navire, pour que sa carene ait le volume *V*, qu'on desiroit qu'elle eût. Dans le même exemple précédent, si on vouloit que le Vaisseau déplaçât un volume de fluide de 72000 pieds cubiques, au lieu des 66064

* Voyez le Cours de Mathématiques de M. Bezout, Deuxième Partie, Article 265.

pieds cubiques trouvés par le calcul, on auroit $\frac{42 \cdot (72000)^{\frac{2}{3}}}{(66064)^{\frac{1}{3}}} = 43$ pieds $\frac{1}{2}$ pour la valeur de la largeur qui correspond à ce nouveau volume. On suppose dans tout ce calcul, que toutes les parties du Navire augmentent proportionnellement; mais quoiqu'il n'en fût pas ainsi, à toute rigueur, l'altération ne devant pas être très-grande, l'erreur seroit toujours négligeable; car quand le calcul différerait de la vérité de 1000 pieds cubiques, comme il faut diviser ces 1000 pieds cubiques par 5312, qui est la surface du plan de flottaison il n'en résulteroit qu'une erreur de $\frac{1000}{5312}$ de pieds, ou d'environ deux poudces, dans la hauteur de la ligne d'eau; quantité qui est assurément négligeable.

(112.) Le calcul matériel du poids d'un Vaisseau de guerre, déterminé par la réunion du poids de toutes ses parties, est long, comme nous l'avons dit ci-devant, & l'on est d'ailleurs fort exposé à commettre des erreurs. Il est beaucoup plus facile pour les Constructeurs, d'examiner, au moyen des plans qu'ils peuvent avoir de quelques Vaisseaux anciennement construits, le volume que ces Vaisseaux ont déplacé: car ce volume devant être le même pour tous ceux du même rang, il servira de base pour ceux qu'ils auroient à construire par la suite. En examinant le volume qu'occupent dans l'eau de mer les Vaisseaux & Frégates du Roi, construits suivant la méthode Anglaise, on a trouvé que le Vaisseau de 70 canons, ayant 48 pieds de largeur, déplace 96500 pieds cubiques: que celui de 60 canons, ayant 42 pieds de largeur, déplace 68650^m: que la Frégate de 26 canons de 12, ayant 33 pieds de largeur, déplace 34782^m: que la Frégate de 22 canons de 8, & de 31 pieds $\frac{1}{2}$ de largeur, déplace 25170^m: qu'un Paquebot de 18 canons de 6, avec 26 pieds de largeur, déplace 15740^m: & qu'un autre Paquebot de 16 canons de 4, avec 25 pieds de largeur, déplace 11770^m. Si l'on multiplie ces volumes ainsi exprimés en pieds cubiques par 1019 $\frac{1}{2}$, qui est le nombre des onces Castillanes que pèse un pieds cube d'eau de mer, & si l'on divise le produit par 1600, nombre des onces contenues dans un quintal, on trouvera que le Vaisseau de 70 canons pèse 61499 quintaux: celui de 60 canons, 43750: la Frégate de 26 canons, 22166: celle de 22 canons, 16040: le Paquebot de 18 canons, 10031: & celui de 16 canons, 7511.

(113.) Si tous ces Navires étoient semblables, de façon que leurs dimensions fussent proportionnelles, leurs volumes & leurs poids seroient comme les cubes de leur largeur. Dans cette supposition, en prenant pour base le Vaisseau de 60 canons, on trouvera 65306

quintaux pour le poids qui correspond au Vaisseau de 70 canons; quantité qui excède celle qu'on a trouvée, par l'expérience de 3807 quintaux. On conclut de cet exemple, qu'à mesure que les Vaisseaux sont plus grands, leurs volumes & leurs poids suivent une raison moindre que celle des cubes de leurs largeurs. Ceci dépend non seulement de ce que, contre toute raison, quelques Constructeurs sont dans l'usage de donner aux bois & ferrures des grands Vaisseaux de moindres dimensions, c'est-à-dire, un moindre échantillon que celui qu'ils devoient avoir à proportion de leur grandeur; mais encore de ce que les grands Vaisseaux n'ont pas besoin d'avoir des entreponts & des chambres d'une élévation proportionnée à leur grandeur; d'où il résulte par conséquent que le corps entier du Vaisseau n'est point élevé en proportion de sa grandeur. Le Vaisseau de 60 canons a 6 pieds 10 pouces $\frac{1}{4}$ de hauteur d'entrepont; en suivant la proportion qui résulte de la similitude parfaite, il correspondroit une hauteur de 7 pieds 10 pouces pour l'entrepont du Vaisseau de 70, lequel n'a cependant que 7 pieds 1 pouce. Les quatrièmes alonges des couples du Vaisseau de 60 canons ont 12 pouces $\frac{1}{4}$ de largeur; en suivant la proportion, il viendrait 14 pouces $\frac{1}{2}$ pour le vaisseau de 70; & dans ce Vaisseau, elles ont seulement 13 pouces $\frac{1}{4}$. Il est vrai que les Constructeurs compensent ce défaut, quoique non absolument, en mettant à proportion une moindre distance entre les couples des grands vaisseaux; mais cela ne peut apporter de compensation qu'au défaut d'échantillon des alonges. Les autres pièces demeurent toujours sans aucune compensation. Les baux du premier pont, dans le vaisseau de 60 canons, ont 15 pouces $\frac{1}{2}$ de largeur; ce qui correspond à 18 pouces pour celui de 70 canons: cependant les baux du premier pont de ce Vaisseau n'ont seulement que 17 pouces $\frac{1}{4}$. Ajoutons à cela que l'on borde ordinairement ces deux Vaisseaux avec des bordages de même épaisseur. Cette pratique s'est introduite sans réflexion, & sans aucune raison; car si nous nous rappelons ce que nous avons dit des Leviers, (*Tome I, Art 212, 213, 214, 215, & leurs Notes*), la résistance des pièces de bois est comme les cubes de leurs diamètres; & puisque les poids sont dans la raison des cubes des largeurs des Navires; les moments dont ils ont à éprouver l'action, sont comme les quatrièmes puissances desdites largeurs, ou les moments d'inertie seront comme les cinquièmes puissances*. Il est évident, par cette raison, qu'en supposant les di-

* Pour voir distinctement la légitimité de l'application des *Articles* du premier Volume auquel l'Auteur renvoie; on remarquera 1°. que, par l'*Article 214*, la force dont les bois peuvent supporter

menfions proportionnelles, le grand Vailfeau eft moins capable de réfiftance que le petit, & par conféquent il faudroit donner de plus grandes épailfeurs aux piéces de bois dont le grand eft compofé, c'eft-à-dire, leur donner un plus fort échantillon, ce qui eft tout le contraire de ce que pratiquent les Conftituteurs. Si l'on repréfente par g l'épailfeur des couples, par a leur largeur, par n leur nombre, & par m la largeur du Vailfeau; pour que tous les Vailfeaux fullent capables d'une égale réfiftance, l'expreflion $\frac{n g^2 a}{m^3}$ devroit être généralement conftante pour tous les cas. Ainfi l'on voit que, quand on feroit les épailfeurs g , les largeurs a , & le nombre des couples n , dans le rapport des dimenfions linéaires, ou des largeurs m des Navires, l'expreflion fe réduiroit toujours à $\frac{1}{m}$: ce qui fait voir que, même dans ce cas, les Frégates demeureroient encore plus fortes que les Vailfeaux, & malgré cela, elles feroient beaucoup moins chargées de bois, en raifon inverfe des mêmes largeurs. Ajoutons à cela que, pour l'ordinaire, les Conftituteurs ne font n que comme $m^{\frac{1}{2}}$, ce qui réduit l'expreflion ci-deffus à $\frac{1}{m^{\frac{3}{2}}}$. L'expérience confirme journellement cette théorie: il n'eft que trop ordinaire de voir les grands Vailfeaux arqués, rompus, défunis, tandis que les Frégates fe maintiennent fermes, fans aucune défunion, & fans le moindre arc. Les

l'action, eft en raifon directe de la fomme des momens de leurs fibres, par rapport à l'axe autour duquel la rotation tend à fe faire, & en raifon inverfe de la diftance de la puiffance agiffante au même axe. Suppofant donc la puiffance appliquée à la même diftance de l'axe dans deux leviers différens, il s'enfuivra que la force dont ces leviers pourroient fupporter l'action fera feulement dans la raifon de la fomme des momens qui réfultent de l'intenfité des fibres. Or (Tome I, Article 205) la fomme de ces momens eft exprimée par $K A^2 + k a^2$, & on a fait voir (Tome I, Article 112, Note) que, dans le cas où l'on fuppoferoit les leviers femblables, cette quantité eft proportionnelle à L^3 , c'eft-à-dire, au cube de leurs diamètres.

2°. Le même Article 214 donne $\frac{P^*}{L^3} = \frac{P^0}{L'^3}$, ou $\frac{L^3}{P^*} = \frac{L'^3}{P^0}$, pour le cas où le levier eft en repos; mais dans le cas où la rotation fe fait effectivement autour d'un axe, les momens P^* , P^0 des puiffances, font les momens d'inertie: exprimant donc ces momens par S & S' , dans les deux leviers, on aura $\frac{L^3}{S} = \frac{L'^3}{S'}$. On parviendroit à une expreflion analogue, en confidérant que $\pi =$

$\frac{S du}{P^* d^3}$, & par conféquent $\varphi = \frac{S' du}{P^* d^3}$ (Tome I, Article 205): ce qui fait voir que fous une même

vitesse angulaire les puiffances font entr'elles comme les momens d'inertie, &c. &c.

Ceci pofé, fi on confidère le Navire comme un levier, ainfi que le fait l'Auteur, il eft clair que les puiffances π & φ étant les poids, elles font proportionnelles aux cubes des largeurs des Navires, & que les diftances p & p' font proportionnelles aux mêmes largeurs; ainfi les momens $p \pi$, $p' \varphi$ font comme les quatriémes puiffances des dites largeurs. On voit encore que les momens d'inertie étant le produit des poids par le carré de leurs diftances à l'axe de rotation, ces momens font proportionnels aux cinquiémes puiffances des largeurs des Navires, &c. &c. (Voyez auffi l'Article 439 de ce Volume, qui contient une démonftration particulière de cette vérité.)

bois

bois qui composent les Vaisseaux de guerre sont donc trop foibles, tandis que ceux qui composent les Frégates peuvent être extraordinairement forts. Si les Bâtimens d'une grandeur moyenne, comme, par exemple, ceux de 40 pieds de largeur, ont été reconnus avoir une force suffisante, il n'étoit pas nécessaire, & il est même contre la raison, que les Bâtimens d'une moindre grandeur aient à proportion plus d'épaisseur de bois; ces derniers peuvent même en avoir moins, sans qu'il y ait de risque qu'ils soient moins forts à proportion. Au contraire, dans les grands Vaisseaux, comme les Vaisseaux de guerre, il est nécessaire que les bois soient d'un plus fort échantillon; & malgré cela, on ne pourra jamais leur donner une force égale à celle des petits, sans courir le risque qu'ils n'occupent ensuite un volume beaucoup trop considérable dans le fluide, & qu'il n'en résulte de très-grands défauts. On voit, en conséquence de tout ceci, qu'il convient de faire quelque augmentation à l'échantillon des grands Vaisseaux; mais cela doit se faire avec beaucoup de précautions & de réserve: car un demi-pouce seulement d'augmentation dans les épaisseurs sur chaque 12 pouces, ou un pouce d'augmentation sur 24 pouces, augmente le poids d'une pièce, à très-peu-près, dans la raison de 12 à 13, les poids étant comme les quarrés des dimensions linéaires. Par conséquent, si le corps du Navire pèse 37100 quintaux, ce qui est à peu près le poids d'un Vaisseau de 70 canons, comme on le verra plus bas, cette seule augmentation dans les épaisseurs, le feroit peser 3090 quintaux de plus, ce qui lui abaisseroit sa batterie de 8 pouces, & lui feroit perdre beaucoup de sa marche.

(114.) Dans les Vaisseaux Espagnols construits par *Gaslañeta*, les couples étoient aussi unis qu'ils le sont dans ceux de construction Anglaise; mais les unions, ou empâtures des pièces les uns avec les autres étoient plus petites, ce qui diminueoit la longueur de chaque pièce d'un pied & demi, ou de deux pieds, & cette diminution des longueurs diminueoit le poids du Navire d'environ 1000 quintaux: ces Vaisseaux étoient donc toujours légers; mais ce travail est fondé sur de faux principes, comme le savent les Constructeurs habiles.

(115.) Les Constructeurs Français mettent une plus grande distance entre les couples; ils n'emploient pas non plus tant de pièces courbes*, de sorte qu'un Vaisseau de 70 canons, avec 46 pieds

* L'Auteur entend parler des courbes qui servent à assujettir les baux contre les membres, les courbes d'arcasser, la courbe d'étambot, &c., les guirlandes, &c., qu'on met en moindre quantité, ou d'un moindre échantillon.

Anglais de largeur, déplace seulement 90260 pieds cubiques, qui équivalent à 57522 quintaux de poids. Ce Vaisseau ayant la même longueur & le même creux que celui dont nous avons parlé, qui est construit à l'Anglaise; il s'ensuit que les poids du corps de ces Navires doivent être entre eux comme leur largeur; c'est-à-dire, comme 48 est à 46. Or, si le corps du premier de ces Vaisseaux pesoit 37100 quintaux, le poids du second ne devoit être moindre que de 1546 quintaux, au lieu de 3977 qu'on a trouvés en prenant le poids total de toutes ses parties. Donc la différence 2431 quintaux provient de la moindre quantité de bois & ferrures employés dans la construction du Vaisseau Français; & ajoutons à cela encore quelque chose de plus pour la plus grande quantité de lest dont ces Vaisseaux ont besoin. La distance entre les couples de ce Navire étoit plus grande de 4 pouces, ce qui fait qu'il y avoit en tout huit couples de moins, dont le poids est à peu près de 1030 quintaux. Si l'on soustrait cette quantité des 2431 quintaux ci-dessus, il ne reste déjà plus que 1401, qui proviendroient des courbes & autres pieces qu'on emploie de moins dans la construction Française.

(116.) Il résulte de tout cela, que quoiqu'on ait le poids des Vaisseaux par l'expérience, ou par le calcul du volume d'eau qu'ils déplacent, il n'en faudra pas conclure que tous ceux d'un même rang auront le même poids: car il est nécessaire d'avoir égard à la nature de leur construction, au poids & à la qualité des matériaux qui y entrent. Mais toutes les fois qu'on aura soin de faire les corrections correspondantes aux différences qu'il y auroit entre eux, on pourra parvenir à connoître, avec une approximation suffisante, le poids & le volume du Navire qu'on voudroit construire.

(117.) Si, dans les Vaisseaux de construction Anglaise, il n'y avoit pas d'autres différences que celles qui naissent des différentes hauteurs des entreponts, & celle que nous avons remarquée, qui provient des épaisseurs des bois, & qui est légère; & si, dans tout le reste, ils étoient réglés suivant la proportion de leur largeur, les volumes qu'ils occuperoient dans le fluide seroient pour le Vaisseau de 80 canons, avec 51 pieds de largeur, 111500 pieds cub.

| | | |
|-------|----|-------|
| de 70 | 48 | 96500 |
| de 64 | 45 | 81400 |
| de 60 | 42 | 68650 |
| de 54 | 40 | 60900 |

(118.) On a coutume de faire un Vaisseau de 100 canons de celui de 80, en lui donnant un second entrepont: cette addition augmente le poids du Vaisseau d'à-peu-près 4100 quintaux, auxquels ajoutant

DE LA FLOTTAISON DU NAVIRE ET DE SON POIDS. 77.

6475 quintaux de plus pour l'augmentation de l'artillerie, des munitions, des équipages, & des vivres; & de plus, 3000 quintaux pour l'augmentation du lest, on aura 10675 quintaux, dont le Vaisseau de 100 canons pèsera plus que celui de 80: or cet excédent équivalant à 16793 pieds cubiques de volume; donc le volume de fluide que déplacera le Vaisseau à trois Ponts, sera de 128293 pieds cubiques. Ce Vaisseau construit sur le gabari du Vaisseau de 80, aura sa batterie de 30 pouces plus basse que celle de celui-ci: de sorte qu'il ne lui restera que 4 pieds $\frac{1}{2}$ de batterie; ce qui démontre la nécessité d'augmenter la capacité des gabaris des Vaisseaux à trois ponts; & fait voir, par conséquent, que jamais un tel Vaisseau n'aura d'aussi bonnes qualités que celui de 80 canons.

(119.) Il ne restera non plus, au Vaisseau de 54 canons, que 4 pieds $\frac{1}{2}$ de hauteur de batterie, & pour lui donner plus d'élévation il seroit nécessaire de l'alléger en diminuant la quantité & les dimensions des bois qui entrent dans sa construction.

(120.) On peut trouver, par les mêmes règles, le volume que les Frégates doivent déplacer. Prenant pour exemple la Frégate de 22 canons, on aura le cube de 48, largeur du Vaisseau de 70 canons, est au cube de 31 $\frac{1}{2}$, largeur de la Frégate de 22, comme 96500 pieds cubiques, volume que déplace le Vaisseau, est à 27708 pieds cubiques, volume que devroit déplacer la Frégate, si elle étoit en tout semblable au Vaisseau. La Frégate avoit un entrepont, mais comme elle ne devoit pas y porter d'artillerie, il étoit fort bas, & toute la hauteur de la Frégate, depuis la quille jusqu'au plat-bord, étoit proportionnée à celle du Vaisseau; de sorte qu'à cet égard il n'y a point de correction à faire. Il manquoit à la Frégate le faux pont & la dunette, & comme ses couples étoient distants les uns des autres de 26 pouces, au lieu de 20, comme ils auroient du l'être, suivant la proportion du Vaisseau, il lui manquoit 16 couples: en outre, le poids de son artillerie, qui, en suivant la proportion avec celle du Vaisseau, devoit être de 1000 quintaux, étoit seulement de 550. Le poids du faux pont auroit été de 1140 quintaux, celui de la dunette, avec l'augmentation d'œuvre morte qui en résulte des deux côtés, de 170; celui des 16 couples, de 740; enfin celui de l'artillerie, des boulets, affuts, & autres ustensiles, étoit de 880. Le total est donc 2930 quintaux qui correspondent à 4597 pieds cubiques de volume. Soustrayant ce nombre des 27708 pieds cubiques trouvés ci-dessus, il restera 23111, c'est-à-dire, 2059 pieds cubiques de moins que ce qu'on a trouvé par l'expérience; différence qui provient de la trop grande épaisseur qu'on a donnée aux bois employés dans la construction de cette Frégate.

(121.) Le cube de $31\frac{1}{2}$, largeur de la Frégate de 22 canons, est au cube de 25, largeur du Paquebot de 16 canons, comme 25170 pieds de volume que déplaçoit la Frégate, est à 12385, volume que devoit déplacer le Paquebot. Retranchant 300 de ce nombre pour 6 couples que le Paquebot avoit de moins, à cause qu'ils étoient à une plus grande distance que ne le requéroit la proportion des corps de ces deux Bâtimens, il restera 12085 pieds cubiques, nombre qui n'est que de 15 pieds plus fort que celui qu'a donné l'expérience; d'où l'on conclut que ce Paquebot étoit à proportion moins chargé de bois que la Frégate.

(122.) Malgré ces attentions scrupuleuses pour approcher le calcul de la vérité, on trouve quelquefois des différences considérables. Les Capitaines, ou les Contre-Maitres, mettent le lest sans observer beaucoup de règle: celui qui est plus timide en embarque davantage: de sorte que 200 quintaux de plus ou de moins dans un petit Bâtimement, ou 1500 dans un grand, leur paroît un objet qui ne mérite aucune considération. Cette différence est remarquable dans la Frégate de 26 canons de 12. Le cube de $31\frac{1}{2}$, largeur de la Frégate de 22, est au cube de 33, largeur de celle de 26, comme 25170 pieds cubiques, volume que déplaçoit la première, est à 28447, volume qu'auroit dû déplacer la seconde; mais comme cette dernière Frégate avoit 5 pieds de longueur de plus qu'elle n'auroit dû avoir, suivant la proportion générale, on doit augmenter ce dernier nombre de 1138 pieds cubiques, & le volume qu'elle auroit dû occuper dans le fluide, sera de 29585 pieds cubiques. En outre, en suivant la proportion générale des cubes des dimensions, son artillerie n'auroit dû peser que 620 quintaux, & elle en pesoit 910, ce qui fait 290 de plus que la régularité ne l'exigeoit, lesquels avec 130, poids correspondant aux ustensiles & munitions qui proviennent de cet excès, font 420 quintaux, qui correspondent à un volume de 660 pieds cubiques. Ajoutant ce volume aux 29585 pieds cubiques trouvés ci-dessus, le volume total que devoit déplacer la Frégate, sera de 30245. Mais on a trouvé par l'expérience, qu'elle en déplaçoit 34782, donc elle déplaçoit 4537 pieds cubiques de plus qu'elle n'auroit dû le faire, ce qui correspond à 2890 quintaux, d'où l'on doit conclure que la Frégate étoit trop surchargée de lest. On doit cependant convenir, qu'il y avoit de très-bonnes raisons pour admettre une partie de cet excès de lest, parce que les 290 quintaux de plus que pesoit la seule artillerie, avec le poids des munitions & ustensiles qui en dépendent, élevoient nécessairement le centre de gravité, & il étoit nécessaire de l'abaisser par le moyen d'une augmentation de lest, afin

de mettre ce Bâtiment en état de naviguer avec la sûreté convenable; mais on peut toujours dire, avec vérité, que la quantité qu'on a employée pour remplir cet objet est excessive. On parviendrait au même résultat en faisant le calcul sur le Paquebot de 18 canons.

(123.) Il résulte de tout ce qui vient d'être dit, que même en calculant le poids de toutes les parties dont on compose le Vaisseau, & celui de sa charge, on ne peut être assuré de sa ligne de flottaison, ou du volume qu'il doit déplacer dans le fluide; parce que cela dépend du lest qu'on y mettra, & celui-ci de la situation du centre de gravité: mais étant assurés d'avance de la situation de ce centre, la règle est aussi générale & aussi sûre qu'on peut le désirer. Ces erreurs ont coutume aussi de dépendre, de ce qu'on ne donne pas aux Bâtimens la grandeur correspondante. Pour que le tout fût dans la vraie proportion, l'artillerie de la Frégate de 22 canons, pesant 550 quintaux, & l'artillerie de celle de 26 en pesant 910, on devroit avoir cette proportion: $31 \frac{1}{2}$, largeur de la première, est à la largeur de la seconde, comme la racine cubique de 550 est à la racine cubique de 910; ainsi, la largeur de la dernière auroit dû être, dans ce cas, de 37 pieds, au lieu de 33; & le volume qu'auroit occupé la Frégate avec cette largeur, seroit de 37540 pieds cubiques.

(124.) Toutes les parties des carenes doivent se régler sur la même proportion, pour que les volumes déplacés soient aussi dans ce rapport; & en effet, la pratique manifeste qu'ils suivent à peu près cette proportion à quelque différence près, qui proviennent des erreurs que l'ignorance, ou l'inattention, fait commettre. Les Constructeurs pourront cependant s'éloigner de ces règles, mais ils doivent être fondés sur des motifs bien naturels, comme, par exemple, si on leur demandoit un Navire capable d'une plus grande charge, ou d'une plus grande résistance, ou bien d'une marche plus avantageuse; dans un tel cas, on examinera avec soin les altérations qu'on voudra faire, pour qu'après avoir calculé l'augmentation ou la diminution du poids qui doit en résulter, on puisse en conséquence augmenter ou diminuer le volume dans la même proportion.

(125.) Cet examen nous donne lieu de faire une remarque importante; c'est que même jusqu'au nombre d'hommes dont sont composés les équipages des différents Navires, ne sont pas éloignés de suivre la proportion des cubes des largeurs; on voit, dans la Table suivante, quels doivent être les équipages pour être réglés suivant la raison des cubes, & ces nombres ne sont pas éloignés de ceux qui ont effectivement lieu dans la pratique.

| Navires de | Largeurs. | Equipages. |
|------------|------------------|-------------|
| 80 canons | 51 pieds. | 717 hommes. |
| 70 | 48 | 590 |
| 64 | 45 | 493 |
| 60 | 42 | 401 |
| 54 | 40 | 346 |
| 26 | 37 | 273 |
| 22 | 31 $\frac{1}{2}$ | 178 |
| 18 | 26 | 95 |
| 16 | 25 | 84 |

On doit entendre que, pour que cette loi ait lieu, il faut que l'artillerie soit aussi réglée sur cette proportion; car en surchargeant les Vaisseaux d'artillerie, il est nécessaire d'augmenter, en même temps les équipages; mais ces deux articles étant fixés suivant la règle établie, les vivres suivront nécessairement la même règle, & par conséquent la totalité du Vaisseau.

(126.) De même qu'on a calculé le volume du fluide que déplace le Vaisseau tout armé, qu'il a toute sa charge, & qu'il est calé jusqu'à la ligne d'eau dans laquelle il doit naviguer, on peut calculer de la même manière le volume qu'il déplace lorsqu'il est vuide, qu'il n'y a que sa coque d'achevée, comme lorsqu'on vient de le lancer à la mer: & par conséquent on en peut conclure son poids. Le volume que déplaçoit en cet état le Vaisseau de 70 canons, & de 48 pieds de largeur, s'est trouvé de 58222 pieds cubiques, celui du Vaisseau de 60 canons, & de 42 pieds de largeur, s'est trouvé de 42705 pieds: celui de la Frégate de 26 canons, étoit de 16380 pieds: & celui de la Frégate de 22 canons, de 16693 pieds.

(127.) En supposant que les bois & les ferrures de ces Navires soient proportionnés d'une manière convenable, ces volumes doivent suivre la raison des cubes des largeurs. Le cube de 48, largeur du Vaisseau de 70 canons, sera donc au cube de 42, largeur de celui de 60, comme 58222, volume que déplaçoit le premier, est à 39004, volume que devoit déplacer le second: mais ce dernier déplaçoit un volume de 42705^{sup}, lequel excède celui trouvé par l'analogie de 3701^{sup}. Cette différence vient non-seulement de la plus grande hauteur des entreponts qu'avoit, à proportion, le Vaisseau de 60 canons, mais particulièrement de la plus grande épaisseur qu'on a donnée, sans nécessité, aux pièces de bois qui entrent dans sa construction. Pareillement, le cube de 48, largeur du Vaisseau de 70 canons, est au cube de 31 $\frac{1}{2}$, largeur de la Frégate de 22 canons, comme 58222

volume que déplaçoit le Vaisseau, est à 16693, volume que devoit déplacer la Frégate. Ce volume se réduit à 13477, si l'on en retranche 3216 pieds cubiques, qui correspondent à 2050 quintaux, qu'on a retranchés (120.), pour le poids du faux pont, de la dunette, & des couples que la Frégate avoit de moins. Mais cette Frégate a déplacé réellement 16490 pieds cubiques de volume: donc la différence 3013 est en excès, à cause de la plus grande épaisseur que le Constructeur avoit donnée, sans nécessité, aux bois qui entrent dans sa construction. On a trouvé cet excès (120.) seulement de 2059: donc la différence 954 provient de 608 quintaux de lest que la Frégate portoit de moins, à proportion de celui que portoit le Vaisseau; ainsi les 3013 pieds cubiques, lesquels équivalent à 1920 quintaux de poids, doivent être attribués en entier au trop fort échantillon des pièces dont la Frégate étoit construite.

(128.) La Frégate de 26 canons qui, contre tout bon principe, s'est trouvée peser effectivement moins à proportion que celle de 22, se trouve néanmoins en quelque chose surchargée de bois. Le cube de 48, largeur du Vaisseau de 70 canons, est au cube de 33, largeur de la Frégate de 26, comme 58222, volume que déplaçoit la coque du Vaisseau, est à 18867, volume que devoit déplacer celle de la Frégate, en la supposant semblable au Vaisseau dans toutes ses dimensions; mais comme cette Frégate avoit 5 pieds de longueur de plus que cette proportion, il faut ajouter 755 pieds à ce volume, lequel devient, par cette raison, de 19622 pieds cubes. Retranchant de ce nombre 3780 pour le faux pont, la dunette, & les couples qu'elle avoit de moins, il restera, pour le volume que cette Frégate devoit déplacer 15842; en sorte qu'elle déplaçoit encore 538 pieds cubiques de plus qu'elle n'auroit dû le faire.

(129.) Il ne paroît pas croyable qu'il pût jamais entrer dans l'esprit du même Constructeur de donner plus d'épaisseur de bois à la Frégate de 22 canons qu'à celle de 26. L'erreur vient sans doute du défaut de soin des ouvriers, & du désordre qui regne le plus souvent dans les chantiers de construction: car il m'est arrivé à différentes fois de mesurer les couples de deux Navires parfaitement égaux, & j'ai trouvé une différence d'un pouce, & même d'un pouce & demi dans les épaisseurs.

(130.) Le volume de fluide que déplace le Vaisseau de 70 canons lorsqu'il est vuide, est les $\frac{2}{3} + \frac{1}{300}$ de celui qu'il déplace étant armé; & prêt à naviguer; celui du Vaisseau de 60 canons est les $\frac{3}{5} + \frac{67}{300}$; & celui de la Frégate de 22 canons les $\frac{2}{5} + \frac{67}{300}$: mais l'augmentation

de ces rapports dans ces deux Bâtimens provient, comme nous l'avons déjà vu, de ce qu'ils sont surchargés de bois : & ainsi on ne peut déduire de regles sûres pour la pratique. Si, dans les Frégates, on règle les dimensions des bois sur les largeurs, & qu'on appelle p le volume que déplace une Frégate armée & en état de naviguer, en la supposant en tout semblable au Vaisseau ; si de plus on appelle r le volume qui correspond au poids des ponts & des couples qu'elle a de moins, & a celui qui correspond au poids de l'artillerie, dont aussi elle est moins chargée à proportion ; alors $p - r - a$ sera le volume avec lequel la Frégate doit naviguer. Prenant q pour exprimer le volume qu'elle doit déplacer étant vuide, en la supposant toujours semblable en tout point au Vaisseau, $q - r$ sera celui qu'elle déplacera réellement ; d'où il suit que $\frac{q-r}{p-r-a}$ sera l'expression du rapport dans laquelle se trouveront les deux volumes. Mais, pour le Vaisseau, ce rapport est $\frac{2}{3}$; donc toutes les fois que $\frac{r}{r+a}$ sera plus grand que $\frac{2}{3}$, comme cela doit être régulièrement, le rapport de ces deux volumes sera moindre dans les Frégates que dans les Vaisseaux ; c'est-à-dire, que le volume qu'elles déplacent, étant vuides, doit être moindre que les $\frac{2}{3} + \frac{1}{300}$ de celui qu'elles déplacent lorsqu'elles sont chargées, & en état de naviguer. Au contraire, dans les Vaisseaux, cette raison doit augmenter à mesure qu'ils sont moins grands, parce qu'outre qu'il n'y a rien pour eux à retrancher à raison des ponts, ils ont, à proportion, leurs entreponts plus élevés.

(131.) Ces déterminations sont d'autant plus admissibles, qu'elles sont confirmées par l'expérience de la Frégate de 26 canons ; car les pieces de cette Frégate ne s'éloignoient que très-peu d'avoir des dimensions proportionnelles aux largeurs : elle étoit surchargée d'artillerie & de lest ; ainsi les efforts qu'elle avoit à soutenir dans les mouvements de roulis & de tangage, étoient beaucoup plus grands qu'ils n'auroient dû l'être, & cependant elle a supporté tous ces efforts sans avoir largué, & sans avoir donné la moindre apparence de brisure : ainsi toutes les Frégates n'ont pas besoin d'être construites avec des bois d'un échantillon plus fort que celui qu'on a donné à la Frégate dont il s'agit ici.

(132.) Toutes ces remarques demandent une aussi sérieuse attention de la part des Constructeurs, que la belle continuité des lignes d'eau sur laquelle ils fondent toute la perfection de leurs constructions. Un Bâtiment trop chargé de bois a un plus grand volume submergé dans le fluide, il éprouve plus de résistance pour le diviser,

viser, est, par conséquent, moins bon voilier, & en outre plus exposé à la dérive, & moins docile à son gouvernail; parce que les parties rondes qui devoient être élevées au-dessus de l'eau, se trouvent ordinairement submergées dans le fluide. Si le Bâtiment, sans être trop surchargé de bois, l'étoit trop par son artillerie, ces inconvénients auroient encore lieu; car, outre le poids excessif de l'artillerie, on est encore obligé d'augmenter la quantité du lest, pour abaisser le centre de gravité; d'où il résulte encore les mêmes inconvénients. Ainsi, on doit conclure de tout ceci qu'un Bâtiment surchargé de bois & d'artillerie, aura les plus mauvaises qualités qu'il soit possible d'imaginer.

(133.) Les Constructeurs Français, comme nous l'avons déjà dit, n'emploient pas une si grande quantité de bois. Le Vaisseau de 70 canons construit à la Française, tout armé & calé, jusqu'à la ligne de flottaison suivant laquelle il devoit naviguer, a été trouvé peser 57512 quintaux. Ajoutant à ce nombre 2501 quintaux, à cause des deux pieds que ce Vaisseau avoit de moins en largeur, afin de le réduire à avoir 48 pieds de largeur, son poids total sera de 60023 quintaux. Le Vaisseau de même grandeur, construit à l'Anglaise, pesoit, tout calé & prêt à prendre la mer, 61499 quintaux, & 37106, étant vuide & désarmé. Ainsi, la différence 14393 est le poids de tout ce qui compose l'équipement & l'approvisionnement. Ce poids convient également au Vaisseau Français, avec quelque augmentation de lest; supposons donc que le tout pèse 25000 quintaux, en retranchant ce nombre du poids total 60023 quintaux, il restera 35023 quintaux, qui seront le poids de la coque entièrement finie; c'est 2683 quintaux de moins que la même coque construite à l'Anglaise. Suivant la construction Française, le poids de la coque sera donc les $\frac{2}{3}$ — $\frac{1}{60}$ du poids total du Vaisseau armé & équipé. On doit encore diminuer quelque chose dans les Frégates, pour les ponts qu'elles ont de moins; & beaucoup plus, si l'on a attention à ce qui a été dit, *Art. 113*. En effet, M. Bouguer (*Traité du Navire*, pag. 279 & 282) prétend que la coque de la Frégate la *Gazelle* pesoit seulement 138 tonneaux, tandis que cette Frégate toute armée en pesoit 400; de sorte que, quand la coque eût pesé 140 tonneaux, ce poids n'eût encore été que les $\frac{2}{5}$ — $\frac{1}{4}$ du poids total.

CHAPITRE II.

Du Centre du volume que le Vaisseau occupe dans le fluide.

(134.) ON a vu dans le Traité des fluides, combien la situation du centre de volume contribue à l'augmentation, ou à la diminution des résistances, des inclinaisons & des moments. Il est donc nécessaire de déterminer par le calcul la vraie situation de ce centre dans les Vaisseaux, & de considérer les avantages qu'on peut obtenir de sa meilleure situation. Nous avons dit (*Tome I, Art. 124*) que, pour trouver le centre de masse d'un corps uniformément dense; comme est, dans le cas actuel, le volume de fluide que le Vaisseau déplace, il ne faut que multiplier l'espace différentiel compris entre deux plans parallèles au plan primitif, par la distance perpendiculaire de ce plan audit espace différentiel, intégrer ce produit, & diviser ensuite l'intégrale trouvée par l'espace que le corps occupe; & quele quotient exprimera la distance perpendiculaire du plan primitif au centre de masse ou, de volume. Ainsi, ayant divisé tout le corps du Vaisseau en prismes par des plans horizontaux & verticaux; & supposant qu'un de ces prismes soit compris, comme nous l'avons dit *Art. 107*, entre deux rectangles parallèles dont les côtés soient a & b , e & f , l'espace différentiel de ce prisme sera, comme nous l'avons dit au même endroit, $= aedx + \frac{a}{2}(f-e)xdx + \frac{e}{2}(b-a)xdx + \frac{a^2dx}{2d}(f-e)(b-a)$, x exprimant la distance perpendiculaire du plan primitif à l'espace différentiel. En suivant donc la règle que nous venons d'énoncer, la distance du même plan au centre de gravité

de prisme sera $= \frac{\int(aedx + \frac{a}{2}(f-e)xdx + \frac{e}{2}(b-a)xdx + \frac{a^2dx}{2d}(f-e)(b-a))}{\int(aedx + \frac{a}{2}(f-e)xdx + \frac{e}{2}(b-a)xdx + \frac{a^2dx}{2d}(f-e)(b-a))}$

Intégrant effectivement, après avoir substitué d pour x , & après avoir réduit, on aura cette distance $= \frac{\frac{1}{2}d(ae+af+eb+3bf)}{2ae+af+eb+2bf} = \frac{1}{2}d \pm \dots$

$\frac{d(bf-ae)}{2(2ae+af+eb+2bf)}$; le signe $+$ ayant lieu lorsque le plan primitif est le plus petit plan ae , & le signe $-$ lorsque c'est le plus grand bf . Supposant maintenant $e=f$, comme nous l'avons fait dans le même *Article 107*, supposition d'après laquelle on ne commet aucune erreur

sensible, la distance se réduira à $\frac{1}{2}d \pm \frac{d(bf-ac)}{6(bf+ac)}$; c'est-à-dire que cette distance sera égale à la moitié $\frac{1}{2}d$ de la hauteur du prisme, plus ou moins le produit de la même hauteur, par la différence des deux plans, divisé par six fois la somme des mêmes plans.

(135.) Supposons maintenant que chacun des solides compris entre deux des sections horizontales par lesquelles on a divisé le corps du Navire, soit un de ces prismes; que A exprime l'aire, ou la superficie de la première de ces sections; c'est-à-dire, de celle qui correspond à la première ligne d'eau, B celle de la seconde, C celle de la troisième, & ainsi de suite jusqu'à la quille qui est la dernière, & que nous appellerons R . Cela posé, la distance du premier plan de flottaison au centre de gravité du premier solide, sera $\frac{1}{2}d - \frac{d(A-B)}{6(A+B)}$, en exprimant par d la distance d'un plan de flottaison à l'autre. Pareillement la distance du même plan de flottaison au centre de gravité du second solide, sera $= \frac{1}{2}d - \frac{d(B-C)}{6(B+C)}$. Sa distance au centre de gravité du troisième sera $= \frac{1}{2}d - \frac{d(C-D)}{6(C+D)}$, & ainsi de suite. Considé-

rons maintenant chaque solide comme un corps dont la masse est réunie à son centre de gravité, comme nous l'avons dit dans le *Tome I, Art. 80 & suiv.*, la distance du premier plan de flottaison au centre de toutes les masses, ou au centre du volume, sera égale à la somme de tous les produits de chaque corps, par la distance du plan de flottaison à son centre de gravité, divisée par la somme des masses, ou par le volume total. Le premier produit est $\frac{1}{2}d(A+B) - \frac{1}{12}d(A-B)$; le second $\frac{1}{2}d(B+C) - \frac{1}{12}d(B-C)$; le troisième $\frac{1}{2}d(C+D) - \frac{1}{12}d(C-D)$, & ainsi des autres. La somme de tous ces produits sera, par conséquent, $= \frac{1}{2}d(A+4B+8C+12D+16E+\dots+(n-1)4R) - \frac{1}{12}d(A-R)$, A exprimant le premier terme, ou le premier plan de flottaison, R le dernier, & n leur nombre: donc la distance du premier plan de flottaison au centre de tout le volume, sera =

$$\frac{\frac{1}{2}d(A+4B+8C+12D+16E+\dots+(n-1)4R) - \frac{1}{12}d(A-R)}{A+B+C+D+E+\dots+R} = \dots$$

$d(\frac{1}{2}A+B+2C+3D+4E+\dots+(n-1)R) - \frac{1}{12}d(A-R)$. Dans l'exemple que nous avons donné du Vaisseau de 42 pieds de largeur (108.), on a trouvé $A=5312$, $B=4972$, $C=4344$, $D=3492$, $E=2314$, $R=200$, $d=3\frac{1}{2}$, & $\frac{1}{2}A+B+C+D+E+\frac{1}{2}R=17878$: donc la distance du premier plan de flottaison au centre de volume, sera =

$$\frac{3\frac{1}{2}(17878 + 4972 + 8688 + 10476 + 9256 + 1000) - \frac{3\frac{1}{2}}{12}(5312 - 200)}{17878} = 7 \text{ pieds moins}$$

$\frac{11}{16}$ de pouce; ou, en négligeant la petite fraction, on aura 6 pieds 11 pouces pour la quantité dont le centre de volume est abaissé au-dessous de la superficie du fluide.

(136.) On voit que, dans ce calcul, on a négligé d'avoir égard au volume qu'occupent les bordages, la quille, l'étrave, l'étambot, le taille-mer & le gouvernail, parce que l'altération que ces objets pourroient produire dans le résultat, seroit très-petite; mais, comme la quille peut faire baisser de quelque chose le centre de gravité, on peut prendre 7 pieds pour la distance ci-dessus.

(137.) Pour trouver ensuite ce dont le même centre de volume est éloigné de l'étrave, ou de l'étambot, ou ce qui convient mieux, pour trouver combien il est éloigné du maître couple, la même formule servira encore, en observant que chaque solide, ou prisme, fera présentement l'espace compris entre deux couples, & les aires, ou surfaces, seront les sections faites par ces mêmes couples; de sorte que *A* exprimera l'aire que le maître couple a de submergée dans le fluide, *B* celle qu'a le couple *III*, ou 3, *C* celle qu'a le couple *VI*, ou 6, & ainsi des autres. Mais il est nécessaire de faire attention qu'après les derniers couples *XXVII*, & 33, il y a un autre petit solide, ou prisme, compris entre ces couples & l'étrave, ou l'étambot. Pour introduire ce solide dans la formule, on supposera que *d* exprime la distance de ces couples à l'étrave, ou à l'étambot, ou bien une distance moyenne, & l'on aura $\frac{1}{2}d - \frac{1}{6}\frac{(R-0)}{(R+0)} = \frac{1}{3}d$ pour la distance des mêmes couples au centre de gravité du prisme, & $(n-1)d + \frac{1}{3}d$ pour la distance du même centre au maître couple. Le moment du petit prisme sera donc $= ((n-1)d + \frac{1}{3}d) \frac{1}{3}R$. Faisant maintenant $\Delta = \frac{d}{k}$, *k* exprimant le rapport entre les distances *d* & Δ , on réduira l'expression de ce moment à $((n-1)d + \frac{1}{3}d) \frac{dR}{2k}$; quantité qui, divisée par *d*, donnera au quotient $(n-1 + \frac{1}{3}) \frac{dR}{2k}$: c'est ce qu'on doit ajouter au numérateur, pour y introduire l'action des prismes extrêmes. Ajoutant donc cette quantité, la formule deviendra

$$d \left(\frac{1}{2}A + B + \frac{1}{2}C + \frac{1}{2}D + \frac{1}{2}E + \frac{1}{2}F + \frac{1}{2}G + \frac{1}{2}H + \frac{1}{2}I + \frac{1}{2}J + \frac{1}{2}K + \frac{1}{2}L + \frac{1}{2}M + \frac{1}{2}N + \frac{1}{2}O + \frac{1}{2}P + \frac{1}{2}Q + \frac{1}{2}R \right) - \frac{1}{12}d \left(A - \frac{2k^3 + 1}{2k^2} R \right),$$

$\frac{1}{3}A + B + C + D + E + F + G + H + I + J + K + L + M + N + O + P + Q + R$

d'introduire pareillement dans le dénominateur le volume des prismes extrêmes, ou de prendre pour dénominateur le volume entier de la partie du corps du Navire qui est submergée dans le fluide, divisé par la distance *d* d'un couple à l'autre.

(138.) Il n'y a rien maintenant de plus facile que de trouver les

DU CENTRE DU VOLUME QUE LE NAVIRE DÉPLACE. 87

PLANC. VII.
Projection
transversale.

valeurs de A , B , C , D , &c.: car, suivant ce qui a été dit, *Art.* 106, pour avoir la valeur de chacune de ces aires, il faut faire une somme de la moitié de la largeur AB de chaque couple, prise sur le premier plan de flottaison, de deux fois la droite ED , ou la largeur du même couple au second plan de flottaison, de deux fois la droite HG , ou la largeur au troisième plan; & ainsi de suite jusqu'à prendre la moitié de la largeur de la quille, & multiplier cette somme par la distance d'une section, ou d'un plan de flottaison, à l'autre. Ainsi, dans l'exemple que nous avons donné dans l'*Art.* 108, les nombres des cinq cases qui correspondent au couple 0, sont les quatrièmes parties de ces différentes largeurs: multipliant donc les nombres de la première case par 1, ceux des autres par 4, & y ajoutant la moitié de la largeur de la quille, la somme sera $= 21P. op. + 4P. 8p. + 39P. 8p. + 36P. op. + 19P. 4p. + op. 8p. = 168P. \frac{1}{4}$: donc $A = (168\frac{1}{4})\frac{1}{3} = 589$, à cause que $\frac{1}{3}$ marque la distance entre les sections horizontales, ou entre les lignes d'eau. Pareillement les nombres des cinq cases qui correspondent au couple 3, expriment les largeurs des couples prises sur le plan des différentes lignes d'eau, c'est-à-dire, les demi-largeurs des plans de flottaison qui répondent au couple 3. Donc en prenant le premier nombre & le double des autres, avec la moitié de la largeur de la quille, nous aurons la somme qui sera $20P. 11p. + 41P. 8p. + 39P. 8p. + 35P. 10p. + 29P. 4p. + op. 8p. = 168\frac{1}{4}$; donc $B = (168\frac{1}{4})\frac{1}{3} = 588$. On doit faire la même chose avec les nombres des cinq cases correspondantes aux couples 6, 9, 12, &c.; pour avoir les valeurs de C , D , E , &c.: on observera seulement pour le couple 33 de prendre deux fois le nombre de la première case, & quatre fois ceux des autres, parce que, dans cet exemple, on n'a pris pour ce couple, de même que pour le maître couple, que la moitié des demi-largeurs correspondantes aux différentes lignes d'eau. Ces opérations faites, on trouvera $C=580$, $D=565$, $E=541$, $F=515$, $G=473$, $H=417$, $I=355$, $K=184$, $L=193$, & $R=61$. En outre, en prenant les mesures sur le plan, on trouvera $k=\frac{7}{12}$: donc en mettant toutes ces valeurs dans le numérateur de la formule, on aura pour les moments de la partie de la poupe, depuis le maître couple, $7\frac{1}{12}(147+588+1160+1695+2164+2575+2838+2916+2840+2556+1930) + 7\frac{1}{12}((\frac{(14+1)}{3})^{11.62} - \frac{(14.7+1)}{9}^{62})) = 159387 - 313 = 159074$.
(139.) Pour la partie de la proue A est, comme ci-dessus; $= 589$, & l'on trouvera $B=588$, $C=575$, $D=557$, $E=529$, $F=492$,

PLANC. VII.

$G=421$, $H=310$, $I=127$, $R=18$; & en outre $k=\frac{14}{3}$: Substituant ces valeurs dans le numérateur de la formule, il deviendra $7\frac{1}{2}(147+588+1150+1671+2116+2460+2531+2170+1016+180^*) - \frac{1}{7\frac{1}{2}} \cdot 7\frac{1}{2}(589-18)=100204$. Comme cette quantité marque les moments de la partie de la proue, à compter aussi du maître couple, lesquels sont opposés à ceux de la poupe, elle sera négative: par conséquent, la distance horizontale du maître couple au centre de masse, ou du volume, sera $= \frac{159074-100204}{7\frac{1}{2}}$, en prenant, pour le dénomina-

teur, le volume du corps du Navire, tel qu'on l'a trouvé dans l'Art. 108, divisé par $7\frac{1}{2}$, distance d'un couple à l'autre. Réduisant cette expression, on aura 5 pieds 7 pouces $\frac{1}{2}$, ou 5 pieds $\frac{7}{2}$, parce que pour abréger davantage le calcul, nous omettons de faire attention à l'inclinaison de la quille avec l'horison, à cause que la différence que cette considération de plus pourroit produire dans les résultats, est très-légère. Il en est de même de la hauteur de 3 pieds $\frac{1}{2}$, que nous avons employée, quoiqu'elle soit un peu plus petite dans les couples de proue, & pour les lignes d'eau les plus basses.

(140.) Comme la longueur qu'on donne au Vaisseau de 60 canons, est de 152 pieds, & que le maître couple est à 82 pieds de distance de la poupe, il s'ensuit que le maître couple ne sera éloigné du milieu du Vaisseau que de 6 pieds: ainsi le centre de volume & celui de gravité, sont seulement éloignés du milieu du Vaisseau de $\frac{1}{2}$ de pied vers la proue **.

* On verra facilement que ce dernier nombre 180 qui est compris entre les deux premières parenthèses, est celui qui répond à $\frac{(2k+1)(n-1)R}{2k} = \frac{(\frac{14}{3}+1)(10-1)18}{\frac{14}{3}} = 179\frac{1}{4}$. Comme il n'est

pas ici question d'une précision rigoureuse, l'Auteur a négligé plusieurs fois de petites fractions, c'est ce qui suit qu'il a mis 180; cependant il a compensé à peu près ces petites négligences: car en mettant le nombre 180, le résultat est 100207; mais en employant le véritable, on trouve à peu près 100204, comme il le donne. Au reste, ces légères différences ne peuvent être d'aucune conséquence sur la position du centre de gravité.

** La méthode de M. Chapman, pour trouver le déplacement, que nous avons exposée dans la Note de l'Article 108, pag. 59, 60 & 62, s'applique aussi à la recherche de son centre de gravité; nous allons l'exposer succinctement, en conservant les dénominations établies à l'endroit cité.

Trouver le Centre de gravité d'un Plan terminé par une ligne courbe quelconque.

Le centre de gravité du segment parabolique *hdsr*, est évidemment sur la ligne *dr*, ainsi il est éloigné de la ligne *ab* de la quantité $ac=n$. Le centre de gravité du trapèze rectiligne *abfe*, est éloigné de la même ligne *ab* de $(\frac{a+2e}{a+e}) \cdot \frac{1}{2}n$. Car le centre de gravité du rectangle *abfe* est éloigné de *ab*, de la quantité n , celui du triangle *bfe* en est éloigné de $\frac{2}{3}e=\frac{2}{3}n$: or (Tome I, Art.

Projection
horizontale

(141.) Ayant trouvé le centre de volume du Vaisseau pour un plan de flottaison déterminé, il est utile maintenant de chercher l'altéra-

PLANC. V 11.

96 & 103.) la somme des moments du rectangle & du triangle pris par rapport à ab , étant divisée par la surface du trapèze, qui est $(a+c)n$, donnera la distance du centre de gravité du trapèze à la même ligne ab ; donc cette distance = $\frac{a.2n.n+(c-a).n.\frac{1}{2}}{(a+c)n} = \left(\frac{a+2c}{a+c}\right)\frac{1}{2}n$; & par conséquent

le moment du trapèze par rapport à ab , = $\left(\frac{a+2c}{a+c}\right)\frac{1}{2}n \times (a+c)n = (a+2c)\frac{1}{2}n^2$.

Cela posé, la surface du segment parabolique $abdf$ étant (108. Note, p. 69.) = $(2b-a-c)\frac{1}{2}n$. Son moment par rapport à ab , sera = $(2b-a-c)\frac{1}{2}n^2$; ainsi, par la même raison que ci-dessus, ce moment étant ajouté à celui du trapèze $abdf$, & la somme étant divisée par l'espace total $abdfc$, qui est = $(a+4b+c)\frac{1}{2}n$, le quotient exprimera la distance du centre de gravité de cet espace à la ligne

ab : donc cette distance = $\frac{(a+2c)\frac{1}{2}n^2 + (2b-a-c)\frac{1}{2}n^2}{(a+4b+c)\frac{1}{2}n} = \left(\frac{4b+2c}{a+4b+c}\right)n$, & son moment par rapport à cette ligne = $(4b+2c)\frac{1}{2}n^2$. De même la distance du centre de gravité de l'espace $fghi$ à la ligne ef = $\left(\frac{4d+2e}{c+4d+e}\right)n$, & sa distance à la ligne ab = $\left(\frac{2c+12d+4e}{c+4d+e}\right)n$, & son moment = $(2c+12d+4e)\frac{1}{2}n^2$. Pareillement la distance du centre de gravité de l'espace $iklm$ à la ligne ik = $\left(\frac{4f+2g}{e+4f+g}\right)n$, & en ajoutant $ai=4n$, sa distance à ab sera = $\left(\frac{4+20f+6g}{c+4f+g}\right)n$, & son moment = $(4e+20f+6g)\frac{1}{2}n^2$; & ainsi des autres.

Prenant donc la somme des moments de ces trois espaces, & la divisant par l'espace total $abghn$ qui est (108. Note, p. 59.) = $(a+4b+2c+4d+2e+4f+g)n$, on aura la distance du centre de gravité de cet espace à la ligne ab = $\frac{(4b+2c)\frac{1}{2}n^2 + (2c+12d+4e)\frac{1}{2}n^2 + (4e+20f+6g)\frac{1}{2}n^2}{(a+4b+2c+4d+2e+4f+g)n} = \frac{(4b+4c+12d+8e+20f+6g)}{a+4b+2c+4d+2e+4f+g}n$.

On voit que le numérateur de cette expression contient les mêmes fonctions des ordonnées que le dénominateur, c'est-à-dire, les mêmes que celles qu'on emploie pour avoir la surface du plan (108. Note, p. 59.); mais qu'elles sont multipliées par la suite naturelle des nombres 0, 1, 2, 3, 4, 5, 6, 7, 8, 9, 10, 11, 12, 13, 14, 15, 16, 17, 18, 19, 20, 21, 22, 23, 24, 25, 26, 27, 28, 29, 30, 31, 32, 33, 34, 35, 36, 37, 38, 39, 40, 41, 42, 43, 44, 45, 46, 47, 48, 49, 50, 51, 52, 53, 54, 55, 56, 57, 58, 59, 60, 61, 62, 63, 64, 65, 66, 67, 68, 69, 70, 71, 72, 73, 74, 75, 76, 77, 78, 79, 80, 81, 82, 83, 84, 85, 86, 87, 88, 89, 90, 91, 92, 93, 94, 95, 96, 97, 98, 99, 100, 101, 102, 103, 104, 105, 106, 107, 108, 109, 110, 111, 112, 113, 114, 115, 116, 117, 118, 119, 120, 121, 122, 123, 124, 125, 126, 127, 128, 129, 130, 131, 132, 133, 134, 135, 136, 137, 138, 139, 140, 141, 142, 143, 144, 145, 146, 147, 148, 149, 150, 151, 152, 153, 154, 155, 156, 157, 158, 159, 160, 161, 162, 163, 164, 165, 166, 167, 168, 169, 170, 171, 172, 173, 174, 175, 176, 177, 178, 179, 180, 181, 182, 183, 184, 185, 186, 187, 188, 189, 190, 191, 192, 193, 194, 195, 196, 197, 198, 199, 200, 201, 202, 203, 204, 205, 206, 207, 208, 209, 210, 211, 212, 213, 214, 215, 216, 217, 218, 219, 220, 221, 222, 223, 224, 225, 226, 227, 228, 229, 230, 231, 232, 233, 234, 235, 236, 237, 238, 239, 240, 241, 242, 243, 244, 245, 246, 247, 248, 249, 250, 251, 252, 253, 254, 255, 256, 257, 258, 259, 260, 261, 262, 263, 264, 265, 266, 267, 268, 269, 270, 271, 272, 273, 274, 275, 276, 277, 278, 279, 280, 281, 282, 283, 284, 285, 286, 287, 288, 289, 290, 291, 292, 293, 294, 295, 296, 297, 298, 299, 300, 301, 302, 303, 304, 305, 306, 307, 308, 309, 310, 311, 312, 313, 314, 315, 316, 317, 318, 319, 320, 321, 322, 323, 324, 325, 326, 327, 328, 329, 330, 331, 332, 333, 334, 335, 336, 337, 338, 339, 340, 341, 342, 343, 344, 345, 346, 347, 348, 349, 350, 351, 352, 353, 354, 355, 356, 357, 358, 359, 360, 361, 362, 363, 364, 365, 366, 367, 368, 369, 370, 371, 372, 373, 374, 375, 376, 377, 378, 379, 380, 381, 382, 383, 384, 385, 386, 387, 388, 389, 390, 391, 392, 393, 394, 395, 396, 397, 398, 399, 400, 401, 402, 403, 404, 405, 406, 407, 408, 409, 410, 411, 412, 413, 414, 415, 416, 417, 418, 419, 420, 421, 422, 423, 424, 425, 426, 427, 428, 429, 430, 431, 432, 433, 434, 435, 436, 437, 438, 439, 440, 441, 442, 443, 444, 445, 446, 447, 448, 449, 450, 451, 452, 453, 454, 455, 456, 457, 458, 459, 460, 461, 462, 463, 464, 465, 466, 467, 468, 469, 470, 471, 472, 473, 474, 475, 476, 477, 478, 479, 480, 481, 482, 483, 484, 485, 486, 487, 488, 489, 490, 491, 492, 493, 494, 495, 496, 497, 498, 499, 500, 501, 502, 503, 504, 505, 506, 507, 508, 509, 510, 511, 512, 513, 514, 515, 516, 517, 518, 519, 520, 521, 522, 523, 524, 525, 526, 527, 528, 529, 530, 531, 532, 533, 534, 535, 536, 537, 538, 539, 540, 541, 542, 543, 544, 545, 546, 547, 548, 549, 550, 551, 552, 553, 554, 555, 556, 557, 558, 559, 560, 561, 562, 563, 564, 565, 566, 567, 568, 569, 570, 571, 572, 573, 574, 575, 576, 577, 578, 579, 580, 581, 582, 583, 584, 585, 586, 587, 588, 589, 590, 591, 592, 593, 594, 595, 596, 597, 598, 599, 600, 601, 602, 603, 604, 605, 606, 607, 608, 609, 610, 611, 612, 613, 614, 615, 616, 617, 618, 619, 620, 621, 622, 623, 624, 625, 626, 627, 628, 629, 630, 631, 632, 633, 634, 635, 636, 637, 638, 639, 640, 641, 642, 643, 644, 645, 646, 647, 648, 649, 650, 651, 652, 653, 654, 655, 656, 657, 658, 659, 660, 661, 662, 663, 664, 665, 666, 667, 668, 669, 670, 671, 672, 673, 674, 675, 676, 677, 678, 679, 680, 681, 682, 683, 684, 685, 686, 687, 688, 689, 690, 691, 692, 693, 694, 695, 696, 697, 698, 699, 700, 701, 702, 703, 704, 705, 706, 707, 708, 709, 710, 711, 712, 713, 714, 715, 716, 717, 718, 719, 720, 721, 722, 723, 724, 725, 726, 727, 728, 729, 730, 731, 732, 733, 734, 735, 736, 737, 738, 739, 740, 741, 742, 743, 744, 745, 746, 747, 748, 749, 750, 751, 752, 753, 754, 755, 756, 757, 758, 759, 760, 761, 762, 763, 764, 765, 766, 767, 768, 769, 770, 771, 772, 773, 774, 775, 776, 777, 778, 779, 780, 781, 782, 783, 784, 785, 786, 787, 788, 789, 790, 791, 792, 793, 794, 795, 796, 797, 798, 799, 800, 801, 802, 803, 804, 805, 806, 807, 808, 809, 810, 811, 812, 813, 814, 815, 816, 817, 818, 819, 820, 821, 822, 823, 824, 825, 826, 827, 828, 829, 830, 831, 832, 833, 834, 835, 836, 837, 838, 839, 840, 841, 842, 843, 844, 845, 846, 847, 848, 849, 850, 851, 852, 853, 854, 855, 856, 857, 858, 859, 860, 861, 862, 863, 864, 865, 866, 867, 868, 869, 870, 871, 872, 873, 874, 875, 876, 877, 878, 879, 880, 881, 882, 883, 884, 885, 886, 887, 888, 889, 890, 891, 892, 893, 894, 895, 896, 897, 898, 899, 900, 901, 902, 903, 904, 905, 906, 907, 908, 909, 910, 911, 912, 913, 914, 915, 916, 917, 918, 919, 920, 921, 922, 923, 924, 925, 926, 927, 928, 929, 930, 931, 932, 933, 934, 935, 936, 937, 938, 939, 940, 941, 942, 943, 944, 945, 946, 947, 948, 949, 950, 951, 952, 953, 954, 955, 956, 957, 958, 959, 960, 961, 962, 963, 964, 965, 966, 967, 968, 969, 970, 971, 972, 973, 974, 975, 976, 977, 978, 979, 980, 981, 982, 983, 984, 985, 986, 987, 988, 989, 990, 991, 992, 993, 994, 995, 996, 997, 998, 999, 1000.

Application à la recherche du Centre de gravité des solides.

On a vu (108. Note, p. 60.) que la solidité du corps $MPRV$ = $(c^3+4b^3+a^3)p.\frac{1}{2}NH$; & que celle du corps SRV = $(c+4c^3+a^3)p.\frac{1}{2}m$; ainsi, conformément à ce qu'on vient de dire, la distance du centre de gravité du corps $MPRV$ au plan MF = $\frac{(c^3+4b^3+a^3)NH}{c^3+4b^3+a^3} = \frac{(4b^3+2a^3)NH}{c^3+4b^3+a^3}$; & celle du solide SRV au plan SK qui passe par S = $\frac{(c+4c^3+a^3)m}{c^3+4c^3+a^3} = \frac{(4c^3+2a^3)m}{c^3+4c^3+a^3}$. S'il s'agit du cône $a^3=4c^3$, & cette distance est = $\frac{1}{2}m$. Pour le paraboléide, $a^3=2c^3$, & cette distance devient = $\frac{2}{3}m$. Pour la demi-sphère & le demi-ellipsoïde, $4c^3=3a^3$, & cette distance devient = $\frac{1}{2}m$ (Tome I, Article 124 & 125.).

S'il s'agit du cylindre, on peut faire, comme le dit M. Chapman, $4c^3=5a^3$, mais il faut bien

FIG. V.

tion qu'éprouvera ce centre, le Vaisseau étant supposé dans un autre plan de flottaison quelconque. Supposons donc que le Vaisseau,

observer de ne faire cette substitution que dans le dénominateur, parce que c'est seulement ce terme qui est relatif à la solidité du corps, & non dans le numérateur qui est toujours dans son état naturel; car quelque valeur qu'ait la première ordonnée, ou la première section circulaire, elle s'évanouit toujours, comme on l'a dit ci-dessus. Faisant donc $4c^2 = 5a^2$, la distance du centre de gravité du cylindre au plan SK deviendra $= \frac{1}{2}m$, comme cela doit être.

Au reste, on a déjà fait remarquer (108. Note, p. 60) que cette supposition de $4c^2 = 5a^2$ étoit tout-à-fait indirecte; ce n'est qu'en tourmentant, pour ainsi dire, la formule qu'on peut l'appliquer au cylindre: celle qui appartient à ce corps, & à tous ceux dont la ligne génératrice ne prend pas naissance sur l'axe, & dont par conséquent la première ordonnée n'est pas $= 0$, est $\left(\frac{4c^2 + 2a^2}{3 + 4c^2 + a^2}\right) \frac{1}{2}m$. Car, comme nous l'avons vu, les fonctions des ordonnées qui entrent dans l'expression de leur solidité, est $f^2 + 4c^2 + a^2$, les multipliant par 0, 1, 2, on aura $\left(\frac{4c^2 + 2a^2}{f^2 + 4c^2 + a^2}\right) \frac{1}{2}m$, pour la distance cherchée: dans le cylindre, toutes les sections, ou ordonnées étant égales, on a $c^2 = f^2 = a^2$, & $4c^2 = 4a^2$; donc cette expression devient $= \frac{1}{2}m$.

Application à la recherche du Centre de gravité du déplacement du Vaisseau.

PLANC. VII.

Ayant trouvé le volume déplacé, comme on l'a prescrit dans la Note de l'Article 108, on trouvera la distance du centre de gravité de la partie comprise entre les couples extrêmes, à l'un de ces couples, par exemple, à celui de l'arrière, qui est le couple 33, en opérant comme il suit: 1°. On écrira dans une même colonne verticale, la somme de tous les couples & fonctions de couples qui entrent dans l'expression de la solidité, en commençant par le couple de l'arrière 2°. On écrira dans une colonne à côté, la suite naturelle des nombres 0, 1, 2, 3, &c., jusqu'au couple de l'avant. 3°. On multipliera chacun des nombres de la première colonne par celui qui lui répond dans la seconde, & on fera une somme de tous ces produits. 4°. On multipliera cette somme par la distance d'un couple à l'autre, & on divisera le produit par la somme de la première colonne, le quotient de la division indiquera la distance du centre de gravité de la partie comprise entre les couples extrêmes 33 & XXXVII, au couple 33 qui est le plus en arrière.

On cherchera ensuite le centre du gravité du solide compris entre le couple 33 & l'étrambot, & celle du solide compris entre le couple XXXVII & l'étrave, & pour cela on suivra une méthode analogue à celle qu'on vient d'exposer, ou à celle de l'Article 137. On prendra ensuite la somme des moments des parties comprises entre le couple 33 & XXXVII, & entre le couple XXXVII & l'étrave, par rapport au couple 33, & on en soustraira le moment de la partie comprise entre le couple 33 & l'étrambot; divisant le reste par la somme des volumes de ces trois parties, ou par le déplacement total, le quotient de la division sera la distance du centre de gravité du déplacement au couple 33 (Tome I, Article 96 & 103.), d'où l'on déduira la distance au milieu du Vaisseau, ou bien au maître couple, selon qu'on le jugera convenable.

On peut aussi chercher séparément le centre de gravité du volume compris entre le maître couple & l'étrave, & ensuite celle du volume compris entre le maître couple & l'étrambot, comme l'a fait notre Auteur, & ensuite en conclure la distance du centre commun de gravité de ces deux parties au maître couple. Nous conseillons même d'en agir ainsi, parce que dans plusieurs recherches on a besoin de connaître la position du centre de gravité de chaque partie prise séparément.

On emploiera la même méthode pour trouver la distance du centre de gravité du déplacement au plan de flottaison supérieur; mais au lieu de l'aire des couples, on fera usage de l'aire des plans de flottaison; & au lieu de la distance d'un couple à l'autre, on emploiera celle d'un plan de flottaison à l'autre. Les mêmes ordonnées qui servent pour trouver l'aire des couples, servent aussi pour trouver l'aire des plans de flottaison, mais en les employant dans un ordre contraire; ce calcul est trop facile pour que nous y insitions davantage. Après avoir trouvé le centre de gravité de la partie comprise entre les plans de flottaison supérieur & inférieur, on ajoute le moment de cette partie avec celui du volume compris entre le plan de flottaison inférieur & la quille, & l'on divise la somme par le déplacement total, ce qui donne la distance cherchée du centre de gravité du déplacement au plan de flottaison supérieur. Remarquons en passant que l'avantage de la méthode de M. Chapuis, sur celle de notre Auteur, se fait sentir principalement dans la détermination du déplacement; quant à ce qui regarde le centre de gravité, l'avantage est bien peu considérable.

au lieu

au lieu d'être submergé dans le fluide, comme dans le calcul de l'Article 108, soit calé plus ou moins d'un nombre n de pouces, ou qu'il ait une autre ligne d'eau parallèle à la première, mais plus ou moins haute d'un nombre n de pouces. Suivant les règles établies pour trouver le centre des masses, on peut supposer que par le centre de volume déjà trouvé, on fasse passer un plan horizontal, & que celui-ci soit le plan primitif. Ensuite, on peut considérer le volume entier actuellement submergé, comme composé de deux corps, chacun réuni à son centre de gravité, l'un qui est le volume total que le Vaisseau occupoit d'abord dans le fluide, que nous appellerons v , & l'autre la nouvelle portion qu'on submerge de plus ou de moins, & qu'on peut exprimer par $\frac{1}{12}na$; produit de la surface a du plan de flottaison le plus élevé par la hauteur $\frac{1}{12}n$ *, qui doit être submergée de plus, ou qui doit l'être de moins. On voit d'après cela que le moment du premier corps sera zéro, parce que son centre de gravité se trouve dans le plan primitif, & que le moment du second sera $\frac{1}{12}na(d \pm \frac{n}{24})$, d étant la distance du premier plan de flottaison au centre de volume du premier corps, & $\frac{n}{24}$ celle du centre du nouveau corps submergé au même plan. Donc

$\frac{\frac{1}{12}na(d \pm \frac{n}{24})}{v \pm \frac{1}{12}na}$ sera ce dont le nouveau centre de volume est éloigné du premier, & par conséquent $d \pm \frac{1}{12}n \mp \frac{\frac{1}{12}na(d \pm \frac{n}{24})}{v \pm \frac{1}{12}na} = \frac{v(d \pm \frac{1}{12}n) + \frac{an^2}{24}}{v \pm \frac{1}{12}na}$ sera la

quantité dont le même nouveau centre de volume sera éloigné de la superficie de l'eau. Mais la quantité $\frac{an^2}{(v \pm \frac{1}{12}na)^{1.144}}$ est susceptible d'être négligée; ainsi nous pouvons assigner pour l'expression de la même

distance $\frac{v(d \pm \frac{1}{12}n)}{v \pm \frac{1}{12}na}$: & puisqu'à une très-petite différence près, & qu'on

peut négliger, on a $\frac{v \pm \frac{1}{12}n}{v \pm \frac{1}{12}na} = \frac{1}{12}n$, il s'ensuit que la distance du nouveau centre de volume à la superficie du fluide, sera encore = .

$\frac{vd}{v \pm \frac{1}{12}na} \pm \frac{1}{12}n$: le signe positif ayant lieu lorsqu'on augmente le volume submergé, & le signe négatif lorsqu'on le diminue. Si nous substituons, dans l'une quelconque de ces formules, les valeurs que nous avons trouvées (Art. 108 & 135) pour le Vaisseau qui nous

* On voit aisément que cette hauteur est exprimée en pieds, pour conserver l'uniformité du calcul, à cause que les surfaces des plans de flottaison sont évaluées en pieds quarrés (108).

fert d'exemple, d'après la supposition qu'il doive se submerger jusqu'à une autre ligne d'eau parallèle à la première, & qui en soit distante de 6 pouces, de façon qu'on ait $n=6$, nous aurons $v=62573$, $a=5312$, & $d=6$ pieds 11 pouces: par conséquent la distance verticale du nouveau centre de volume à la superficie du fluide sera $= \frac{62573(\frac{5+1}{4})}{62573+(5312)\frac{1}{4}} + \frac{1}{4} = 7$ pieds 1 pouce $\frac{1}{4}$; ou, pour compenser les quantités négligées $= 7$ pieds $\frac{1}{4}$.

(142.) On peut parvenir à cette solution plus facilement & plus généralement, non seulement dans le cas où l'on submergeroit plus ou moins le Vaisseau, mais encore dans celui où l'on feroit quelque changement à son corps, en donnant plus ou moins de capacité à ses couples, ou, ce qui est la même chose, en augmentant, ou en diminuant son volume en quelque partie. Supposons, par exemple, que w soit le volume qu'on doit ajouter, & f la distance du centre de ce volume au centre du volume du Vaisseau: on aura (Tom. I, Art. 81 jusqu'à 98) $v+w:w::f:\frac{f}{v+w}$, distance du centre du volume primitivement submergé au nouveau centre cherché. La distance f peut être positive, ou négative, selon que le centre du volume ajouté est plus bas, ou plus haut que le centre du volume du Vaisseau; & pareillement la quantité w sera positive, ou négative, selon qu'on ajoutera, ou qu'on retranchera le volume. De cette sorte, si on rend le vaisseau plus plein dans ses fonds, ou, comme disent les Marins, si on augmente le plat de ses varangues, il s'élèvera sur l'eau d'un volume égal au volume ajouté, & l'on aura deux quantités égales w , l'une positive, & l'autre négative, & pareillement deux distances f , l'une positive & l'autre négative. Comme le produit de deux quantités positives, de même que celui de deux quantités négatives, est toujours positif, il s'ensuit que les deux produits seront positifs, & leur somme fera le produit du volume ajouté w par la distance entre les centres du volume ajouté & du volume retranché.

(143.) Pour ce qui concerne la quantité dont le même centre peut s'éloigner, ou s'approcher du maître couple, comme la justesse du calcul exige que le nouveau corps qu'on submerge soit peu considérable, il en résultera toujours une quantité négligeable pour le déplacement horizontal du centre du volume.

(144.) Puisqu'en ajoutant le nouveau volume (5312) $\frac{1}{4} = 2656$ pieds cubiques dont on suppose que le vaisseau se submerge davantage, aux 66064^m du volume total trouvé ci-dessus par le calcul (108.), on a 68720^m, qui est, à très-peu près, le volume qu'on a trouvé, par l'expérience (117.), que devoit occuper un Vaisseau de cette grandeur.

nous saurons, par conséquent, que le centre du volume de ce Vaisseau sera aussi abaissé au-dessous de la superficie de l'eau de 7 pieds $\frac{1}{2}$.

(145.) Ayant trouvé le centre de volume d'un Vaisseau, il seroit facile de trouver le même centre pour les autres, si leurs fonds étoient entièrement semblables. Soit nommé n le Vaisseau dont le centre de volume est connu, & N celui pour lequel il est question de le trouver. Soit

| | | |
|--|---|-----------|
| v le volume submergé, | } | du |
| a l'aire, ou la section du Vaisseau faite à la superficie | | premier |
| du fluide, | | Vaisseau. |
| d la distance de la superficie du fluide au centre de volume | | |
| M la largeur, | } | du |
| V le volume submergé, | | second |
| X la distance de la superficie du fluide au centre du | | Vaisseau. |
| volume, | | |

Puisqu'on suppose les deux Vaisseaux semblables dans leurs fonds, on aura

$M^3 : m^3 :: V : \frac{m^3 V}{M^3}$, volume que devrait déplacer le Vaisseau n , pour être dans la même disposition que l'autre Vaisseau N . Ainsi l'on aura $v - \frac{m^3 V}{M^3}$ pour l'expression du volume qu'il devrait déplacer de moins, ou de

plus qu'il ne le fait; & $\frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{a}$ pour celle de la hauteur dont il devroit caler de plus, ou de moins, pour être dans la même disposition

que le Vaisseau N . Par conséquent $\frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{2a}$ sera la distance de la superficie du fluide au centre du volume $v - \frac{m^3 V}{M^3}$; & le moment de

celui-ci sera $= (v - \frac{m^3 V}{M^3}) (d - \frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{2a})$. Donc la distance du centre

du volume total au nouveau centre du volume $\frac{m^3 V}{M^3}$ que devroit déplacer le Vaisseau n , pour être dans la même disposition que le

Vaisseau N , sera $= \frac{(v - \frac{m^3 V}{M^3}) (d - \frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{2a})}{v - \frac{m^3 V}{M^3}}$; ainsi, la distance de la

superficie du fluide au nouveau centre de volume, sera $=$

$d - \frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{a} + \frac{(v - \frac{m^3 V}{M^3}) (d - \frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{2a})}{v - \frac{m^3 V}{M^3}}$; expression qui se réduit à

$\frac{mV}{2a.M} + \frac{v.(2ad-v)}{2a.M}$. Or le Vaisseau n étant, d'après cela, dans la même disposition que le Vaisseau N , les distances de leur centre de volume à la superficie du fluide, doivent être proportionnelles à leurs largeurs : donc $m : M :: \frac{mV}{2a.M} + \frac{v.(2ad-v)}{2a.M} : X =$

$$\frac{M}{2a.m} \left(\frac{mV}{M} + \frac{v.(2ad-v)}{M} \right).$$

(146.) Si nous voulions trouver, pour le Vaisseau de 70 canons, par exemple, la profondeur à laquelle son centre de volume est submergé dans le fluide, on auroit $V=96500$; $M=48$. De même, pour le vaisseau de 60 canons, dont le centre de volume est submergé de 7 pieds $\frac{1}{2}$, on a trouvé que $v=68650$, $m=42$, & $a=5312+188=5500$; on ajoute 188 à la surface 5312 qu'on a trouvée (108.) pour le premier plan de flottaison, pour tenir compte de l'épaisseur des bordages, afin d'avoir la véritable aire de la section faite à la superficie du fluide. Ces valeurs étant substituées dans la formule, il en résulte $X = \frac{8}{7.11000} \left(\frac{(7)^3 96500}{8} + \frac{68650(7)^2 11000 - 68650}{(7)^3 96500} \right)$:

ou $X=7$ pieds 10 pouces; telle est, pour le Vaisseau de 70 canons, la profondeur à laquelle le centre de volume est submergé au-dessous de la superficie de l'eau.

(147.) Pour la Frégate de 22 canons, on aura $V=25170$, & $M=32$: donc $X = \frac{16}{21.11000} \left(\frac{(21)^3 25170}{(16)^3} + \frac{68650(7)^2 11000 - 68650}{(16)^3} \right) =$

4 pieds 9 pouces; c'est la hauteur dont cette Frégate aura son centre de volume au-dessous de la superficie de l'eau.

(148.) Pour le Vaisseau à trois ponts, qui a 51 pieds de largeur, on a $V=128293$, & $M=51$: donc X sera $= \frac{17}{14.11000} \left(\frac{(14)^3 128293}{(17)^3} + \frac{68650(7)^2 11000 - 68650}{(17)^3 128293} \right) = 9$ pieds; c'est la profondeur à laquelle le centre du volume du Vaisseau à trois ponts sera submergé au-dessous de la superficie du fluide.

(149.) On trouvera de la même manière le centre de volume pour les autres Vaisseaux & Frégates, lorsque leurs fonds seront semblables; mais lorsque cette condition n'aura pas lieu, il sera nécessaire de le chercher directement par le calcul, comme nous l'avons fait pour le vaisseau de 60 canons.

CHAPITRE III.

Du Métacentre.

(150.) LE centre de volume varie lorsque le Vaisseau s'incline, & de cette variation dépend, comme nous l'avons vu dans le Traité des Fluides, la grandeur, ou la petitesse du moment, & de ce moment dépend la stabilité dans le cas du repos. Que ABD soit le corps du Vaisseau, AD la ligne d'eau quand il est droit, & GL la même ligne quand il est incliné, de manière que $LED = AEG$, soit l'angle de l'inclinaison. Ceci posé, & supposant de plus que cet angle est infiniment petit, on se rappellera que nous avons trouvé (Tome I, Art. 842.), que les moments verticaux qui résistent à l'inclinaison sont exprimés par $(HP + \frac{m}{12} \int e^2 c) \sin \Delta$, Δ exprimant l'angle de l'inclinaison, H la distance du centre de gravité au centre de volume qu'on a trouvé, P le poids total du Vaisseau, m le poids d'un pied cubique du fluide, e la largeur AD , & c une différentielle de la longueur du Vaisseau. Divisant maintenant cette formule par P , poids du Vaisseau, on aura $(H + \frac{m}{12P} \int e^2 c) \sin \Delta$ pour la distance horizontale du centre de gravité au nouveau centre de volume; mais $H \sin \Delta$ est la distance horizontale du centre de gravité au centre primitif C du volume; donc $\frac{m \sin \Delta}{12P} \int e^2 c$ est la distance horizontale CN du même centre primitif C au nouveau centre de volume N . Si l'on élève maintenant du point N la verticale NE , le point E sera celui que *M. Bouguer* a nommé *Métacentre*; & puisque CN est à CE , comme $\sin \Delta$ est à 1, on aura CE , c'est-à-dire, la distance du centre de volume au Métacentre $= \frac{m}{12P} \int e^2 c$; ou, parce que $\frac{m}{P} = \frac{1}{v}$, v exprimant le volume total, on aura enfin $CE = \frac{1}{12v} \int e^2 c$.

(151.) Toute la difficulté consiste maintenant à trouver la valeur de $\int e^2 c$. Pour cela, supposons que la distance d'un couple à l'autre soit $= d$, & que la largeur du plus grand de deux couples consécutifs quelconques, prise dans le plan de flottaison, soit $= a$, & celle du plus petit, $= b$: d'après cela, il est clair que la largeur d'un autre couple distant de la quantité x du couple dont la largeur est $= b$, sera $= b + \frac{x}{d}(a-b)$; par conséquent nous aurons $e = b + \frac{x}{d}(a-b)$, &

FIG. 315

$x^3 = b^3 + \frac{3b^2x}{d}(a-b) + \frac{3bx^2}{d^2}(a-b)^2 + \frac{x^3}{d^3}(a-b)^3$; & $c^3 = b^3 + \frac{3b^2x}{d}(a-b) + \frac{3bx^2}{d^2}(a-b)^2 + \frac{x^3}{d^3}(a-b)^3$; donc la valeur de l'intégrale $\int c^3 dx$, pour tout l'espace compris entre les deux couples dont les largeurs sont b & $b + \frac{x}{d}(a-b)$, sera $= b^3x + \frac{3b^2x^2}{2d}(a-b) + \frac{bx^3}{d^2}(a-b)^2 + \frac{x^4}{4d^3}(a-b)^3$; & celle qui correspond à l'espace compris entre les couples dont les largeurs sont a & b , est $= \frac{d(b^3 + \frac{3}{2}b^2(a-b) + b(a-b)^2 + \frac{1}{4}(a-b)^3)}{d} = \frac{1}{4}d(a^3 + a^2b + ab^2 + b^3)$. Soit maintenant la largeur du maître couple $= A$, celle du couple III, ou 3, $= B$, celle du couple VI, ou 6, $= C$, & ainsi des autres; l'on aura pour tous les couples depuis le maître couple jusqu'à la proue, ou jusqu'à la poupe $\int c^3 dx = \frac{1}{4}d(A^3 + A^2B + AB^2 + 2B^2C + 2BC^2 + 2C^3 + CD^2 + 2D^2E + D^2E + E^2D + 8C) = \frac{1}{4}d(A^3(A+B) + B^2(A+2B+C) + C^2(B+2C+D) + \dots + S^2(R + (\frac{k+1}{k})S))$. S exprimant la largeur du dernier couple, R celle de l'avant-dernier, & $\frac{k}{k+1}$ la raison de la distance d d'un couple à l'autre, à la distance du dernier S à l'extrémité de la proue, ou de la poupe; & par conséquent

* Car si l'on met deux termes consécutifs de la formule, par exemple le second & le troisième, sous cette forme $\frac{d}{4}B^2(A+B) + \frac{d}{4}B^2(B+C) + \frac{d}{4}C^2(B+C) + \frac{d}{4}C^2(C+D)$, on verra, en suivant l'esprit de ce calcul, que la seconde partie de chaque terme avec la première partie du terme suivant, appartiennent à un même solide. Ainsi les parties $\frac{d}{4}B^2(B+C)$ & $\frac{d}{4}C^2(B+C)$ proviennent du solide compris entre les couples dont les largeurs sont B & C , tandis que la partie $\frac{d}{4}C^2(C+D)$ appartient au solide suivant. Appliquant donc cette remarque au dernier terme de la formule, on verra qu'en appelant Z la plus petite largeur du dernier solide, ce dernier terme sera exprimé généralement par $\frac{d}{4}S^2(R+S) + \frac{d}{4}S^2(S+Z)$, dont la première partie appartient à l'avant-dernier solide; ainsi, il n'y a que $\frac{d}{4}S^2(S+Z)$ qui appartienne au dernier.

Supposons maintenant que la dernière largeur Z diminue jusqu'à être infiniment petite ou $= 0$, cette seconde partie deviendra $\frac{d}{4}S^2(S)$. De plus, si l'on suppose avec l'Auteur que la hauteur de ce dernier solide, au lieu d'être $= u$, comme celle des précédents, soit $= \frac{1}{k}$, on aura $\frac{d}{4}S^2(\frac{1}{k})$. Substituant cette dernière expression dans le dernier terme de la formule, en place de la seconde partie, ce terme deviendra $\frac{d}{4}S^2(R + \frac{1}{k}S) = \frac{d}{4}S^2(R + \frac{k+1}{k}S)$; c'est l'expression même de l'Auteur.

Nous n'avons entré dans ce détail qu'en faveur des commençants, qui sont toujours un peu embarrassés dans ces sortes de calculs. Remarquons encore dans les mêmes vues, que l'expression $\frac{d}{4}S^2(\frac{1}{k})$, ou $\frac{1}{4} \cdot \frac{d}{k} \cdot S^2$ que nous venons de trouver pour le dernier solide, fait voir qu'il faut multiplier le cube de sa base, par le quart de sa hauteur. C'est la règle qu'on trouve pour ces solides estimés dans l'excellent Ouvrage de M. *Chapman*.

$\frac{1}{12v} f^3 c = \frac{d}{48v} (A^3(A+B) + B^3(A+2B+C) + C^3(B+2C+D) + Sc... + S^3(R + (\frac{k+1}{k})S))$,
pour la distance du centre de volume au Métacentre.

(152.) Si l'on substitue dans cette formule les valeurs qu'on a trouvées dans l'exemple de l'Art. 108, où l'on a calculé le déplacement du Vaisseau de 42 pieds de largeur, $\frac{1}{12v} f^3 c$ sera pour la poupe =

$\frac{7\frac{1}{2}}{48.68650} ((2\frac{1}{2})^3(42+4\frac{1}{2}) + (4\frac{1}{2})^3(42+8\frac{1}{2}+4\frac{1}{2}) + (4\frac{1}{2})^3(41\frac{1}{2}+8\frac{1}{2}+4\frac{1}{2}) + Sc... + (17\frac{1}{2})^3(27\frac{1}{2}+28))$, & pour la proue = $\frac{7\frac{1}{2}}{48.68650} ((42)^3(42+4\frac{1}{2}) + (41\frac{1}{2})^3(42+8\frac{1}{2}+4\frac{1}{2}) + (41\frac{1}{2})^3(41\frac{1}{2}+8\frac{1}{2}+4\frac{1}{2}) + Sc... + (9\frac{1}{2})^3(25\frac{1}{2}+13))$; & en faisant réellement tous les produits & toutes les sommes, tant pour la partie de la poupe que pour celle de la proue, on aura, pour le Vaisseau de 60 canons & de 24 pieds de largeur, $\frac{1}{12v} f^3 c = 9$ pieds $\frac{1}{2}$; c'est la distance du centre de volume au Métacentre.

(153.) Pour ajouter maintenant au résultat ce qui correspond pour l'épaisseur du bordage des deux côtés du Vaisseau, qui est de 15 pouces, en tout; on remarquera que la quantité e^3 entrant dans l'ex-

Le même Auteur donne une méthode fort ingénieuse & fort commode pour trouver la valeur de $f^3 c$, laquelle est fondée sur les mêmes principes que celle que nous avons développée dans la Note de l'Article 108, pour trouver la surface d'un plan; en voici la pratique. Il faut 1°. mettre dans une même colonne les cubes de toutes les largeurs des couples, prises au plan de flottaison supérieur, y compris la largeur des couples extrêmes 33 & XXVII. 2°. Prendre le premier & le dernier cube tels qu'ils sont, & multiplier le second par 4, le troisième par 2, le quatrième par 4, le cinquième par 2, & ainsi de suite jusqu'à l'avant-dernier, qui se trouvera multiplié par 4, attendu que le nombre des couples doit être impair (108. Note). 3°. Faire la somme de tous ces produits, & la multiplier par le tiers de la distance d'un couple à l'autre. 4°. Multiplier le cube de la base de chacun des deux solides extrêmes par le quart de leur hauteur, & ajouter ces produits à la somme des précédents. 5°. Enfin, diviser cette dernière somme par 12 fois le volume submergé, le quotient exprimera la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume.

On peut faire le calcul pour une des moitiés du Vaisseau, c'est-à-dire, en n'employant que les cubes des demi-largeurs; alors après avoir fait la quatrième opération ci-dessus, il faudra doubler le résultat qu'elle aura donné, & diviser par le triple du volume submergé; ce qui revient absolument au même. Autreste, cette méthode n'est pas plus courte ni plus rigoureuse que celle de notre Auteur, elle deviendrait même plus longue si l'on étoit privé de la Table des cubes des nombres naturels, que M. Chapman a donnée à la fin de son Ouvrage. Cette Table est d'un usage commode, elle est calculée de centiens en centiens d'anses, depuis 0,01 jusqu'à 26,00, qui est, à peu près, la plus grande demi-largeur que puissent avoir les Vaisseaux; quant à la précision; nous donnons la préférence à la méthode de D. Georges Juan.

* L'Auteur donne $(\frac{k+1}{k})S = 28$ pour la poupe, & = 13 pour la proue. Ce résultat suppose, à plus petit qu'à l'Article 138, & cela doit être ainsi, puisque cette quantité marque ici le rapport entre la distance d'un couple à l'autre, & la distance du dernier couple S à l'étrave ou à l'étambot, prise au plan de flottaison; au lieu qu'à l'Article 138, cette dernière distance étoit plus petite (137.), ce qui devoit donner une plus grande valeur à k .

pression de la hauteur du Métacentre, elle indique que cette hauteur est comme les cubes des largeurs; on fera donc $(42)^3 : (43\frac{1}{2})^3 :: 9\frac{1}{2} : 10\frac{1}{2}$, vraie hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume dans le Vaisseau de 60 canons.

(154.) En outre, on pourroit encore ajouter la quantité dont le même Métacentre s'élève quand le Vaisseau s'incline d'une quantité considérable, parce que les côtés du Vaisseau, à mesure qu'ils s'élèvent au-dessus de l'eau, ayant plus de saillie en dehors, particulièrement dans les extrémités du Vaisseau, il est clair que la quantité e^3 augmente à mesure que l'inclinaison est plus grande; & l'inclinaison peut être telle que la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume, aille jusqu'à 11 pieds $\frac{1}{2}$.

(155.) Ayant trouvé le Métacentre pour un Vaisseau, on peut, avec facilité, le trouver pour tous les Vaisseaux, dont les sections, à la superficie de l'eau sont entièrement semblables; car, dans ce cas, la quantité $\frac{1}{12v}e^3c$, est comme les quatrièmes puissances des largeurs. Cette quantité pour le Vaisseau de 42 pieds de largeur, est = 639819: par conséquent pour trouver la valeur correspondante pour le Vaisseau de 70 canons, qui a 48 pieds de largeur, on fera $(42)^4 : (48)^4 :: 639819 : 1091502 = \frac{1}{12v}e^3c$, dans le Vaisseau de 70 canons. On aura donc pour ce Vaisseau la distance du centre de volume au Métacentre, = $\frac{1}{12v}e^3c = \frac{1091502}{96500} = 11$ pieds 3 pouces $\frac{1}{2}$: auxquels ajoutant 1 pied, à raison du bordage, & quelque chose de plus pour les rondeurs (154); on aura dans le Vaisseau de 70 canons $\frac{1}{12v}e^3c = 13$ pieds $\frac{1}{2}$.

(156.) Pour la Frégate de 22 canons, qui a 31 pieds $\frac{1}{2}$ de largeur, nous aurons $(42)^4 : (31\frac{1}{2})^4 :: 639819 : 206761$: donc le Métacentre sera au-dessus du centre de volume de $\frac{206761}{25170} = 8$ pieds 2 pouces $\frac{1}{2}$; ou en ajoutant 8 pouces $\frac{1}{2}$ à cause du bordage, & 9 à cause des rondeurs, on aura $\frac{1}{12v}e^3c = 9$ pieds $\frac{1}{2}$.

(157.) Pour le Vaisseau à trois ponts, avec 51 pieds de largeur, on a $(42)^4 : (51)^4 :: 639819 : 1591434$: donc le Métacentre sera au-dessus du centre de volume de $\frac{1391434}{133053} = 10$ pieds 5 pouces $\frac{1}{2}$; ou en ajoutant 13 pouces $\frac{1}{2}$, à raison du bordage, & 15 pouces à cause des rondeurs, on aura $\frac{1}{12v}e^3c = 12$ pieds $\frac{1}{2}$. On procédera de la même manière pour trouver le Métacentre dans les autres Vaisseaux.

(158.) Ayant trouvé le Métacentre relativement aux inclinaisons latérales, il nous reste maintenant à trouver ce point relativement
aux

aux inclinaisons que peut prendre le Vaisseau de poupe à proue, & réciproquement, c'est-à-dire, par rapport aux inclinaisons qui proviennent du mouvement sur un axe horizontal perpendiculaire à la quille, & passant par le centre de gravité. Soit Δ l'angle de ces inclinaisons que nous supposons infiniment petites, y la largeur d'un couple prise à la superficie de l'eau, & z la distance horizontale de ce couple au plan vertical, perpendiculaire à la quille, qui passe par le centre de tout le volume submergé. Cela posé, ydz sera une différencielle de l'aire, ou de la section du Vaisseau faite à la superficie du fluide; $yzdz \sin \Delta$ sera celle du petit volume qui se submergera dans l'inclinaison; $yz^2 dz \sin \Delta$ sera le moment de cette différencielle; par conséquent $\sin \Delta \int yz^2 dz$ sera l'expression du moment total de la nouvelle partie submergée; $\frac{F_1 \Delta}{V} \int yz^2 dz$, celle de la distance horizontale du centre de volume à la verticale qui passe par le Métacentre, & $\frac{1}{V} \int yz^2 dz$ celle du centre de volume au Métacentre (150, & Tome I, Art. 842.).

Pour trouver maintenant la valeur de $\int yz^2 dz$, supposons que a soit la largeur d'un couple prise à la superficie du fluide, b celle d'un autre couple immédiatement plus petit, d la distance d'un couple à l'autre, n celle qu'il y a du couple dont la largeur est a au plan vertical qui passe par le centre de volume, & x celle du couple dont la largeur est b à un autre couple intermédiaire entre b & a . Cela posé, il est clair que $\frac{ax + b(d-x)}{d} = y$ sera la largeur de ce couple intermédiaire (150.), & $z = n + d - x$: ainsi, nous aurons $yz^2 dz =$

$$-dx(n+d-x)^2 \left(\frac{ax + b(d-x)}{d} \right) = \dots\dots\dots$$

$$- \frac{dx}{d} (bd(n+d)^2 + (a-b)(n+d)^2 x - 2(a-b)(n+d)x^2 + (a-b)x^3) \\ - 2bd(n+d)x + bdx^2;$$

$$\text{quantité dont l'intégrale complete * est } \dots\dots\dots \\ bd(n+d)^2 + \frac{1}{2}d(a-b)(n+d)^2 - \frac{1}{3}d^2(a-b)(n+d) + \frac{1}{4}d^3(a-b); \\ - bd^2(n+d) + \frac{1}{2}bd^3$$

$= \frac{1}{4}n^2d(a+b) + \frac{1}{3}nd^2(a+2b) + \frac{1}{4}d^3(a+3b)$. Cette valeur de $\int yz^2 dz$ sera donc celle qui correspond au volume compris entre les couples dont les largeurs sont a & b . Supposons maintenant que A soit la largeur du maître couple à la superficie de l'eau, B celle du couple III, C celle du couple VI, & ainsi de suite; que q soit de même la distance du maître couple au centre de volume. Substituant, dans la formule, q pour n , A pour a , & B pour b , la valeur de $\int yz^2 dz$ correspon-

* On obtient cette intégrale en faisant $x = d$, après avoir intégré.

dante au volume compris entre les couples 0 & III, sera = $\frac{1}{4}q^2d(A+B) + \frac{1}{4}q^2d(A+2B) + \frac{1}{4}q^2d(A+3B)$. La distance du centre de volume au couple III, est = $q+d$; substituant donc, dans la même formule, $q+d$ pour n , B pour a , & C pour b , la valeur de $\int yz^2 dz$, correspondante au volume compris entre les couples III & VI, sera = $\frac{1}{4}q^2d(B+C) + \frac{1}{4}q^2d(4B+5C) + \frac{1}{4}q^2d(11B+17C)$. On trouvera de la même manière les autres valeurs de $\int yz^2 dz$ correspondantes au volume compris entre les autres couples, jusqu'au dernier de la proue; & en sommant ces quantités, on trouvera que la valeur de l'intégrale qui correspond au volume compris entre le maître couple & le dernier couple de proue, est =

$$\left\{ \begin{array}{l} q^2d(\frac{1}{4}A+B+C+D+E+F+G+H+Sc.) \\ q^2d(\frac{1}{4}A+2B+4C+6D+8E+10F+12G+14H+Sc.) \\ \frac{1}{4}d(A+8B+20C+32D+44E+56F+68G+80H+Sc.) \\ \frac{1}{4}d(0+B+5C+13D+25E+41F+61G+85H+Sc.) \end{array} \right\}$$

On aperçoit clairement l'ordre de ces séries. Les coefficients des trois premières sont en progression arithmétique; & ceux de la quatrième sont la somme des carrés des nombres qui expriment le rang des deux termes précédents; par exemple, le coefficient 13 est la somme de 9 & de 4, carrés des nombres 3 & 2, qui indiquent le rang des termes C & B . Pareillement 25 est la somme de 16 & de 9, carrés des nombres 4 & 3, qui indiquent le rang des termes D & C , & ainsi des autres.

Pour trouver maintenant la valeur de $\int yz^2 dz$, correspondante au volume compris entre le maître couple & le plan vertical, qui passe par le centre de volume, nous n'avons qu'à substituer, dans la formule, 0 pour n , q pour d , A pour b , & la largeur du Vaisseau, dans le même plan vertical, pour a ; mais, attendu que, dans cet endroit, la différence entre les largeurs du Vaisseau, prises au maître couple & au susdit plan vertical, est très petite, ou nulle, nous pouvons substituer de même A pour a , & nous aurons $\frac{1}{4}q^3A$ pour cette valeur. Enfin, pour trouver la valeur de $\int yz^2 dz$, correspondante au volume compris entre le dernier couple de proue & l'étrave, supposons que S soit la largeur de ce dernier couple, k sa distance à l'étrave, r le nombre des couples, le maître couple excepté; ce qui donnera $n = q + (r-1)k$, pour ce qui appartient à l'espace compris entre les couples dont les largeurs sont R & S (R étant celle de l'avant-dernier); & pour celui compris entre S & l'étrave, $n = q + rd$. Ces deux valeurs étant substituées dans la formule, il en résulte les derniers termes des séries =

$4q(d+k)S + q((rd)(d+k) - \frac{1}{2}d^2 + \frac{1}{2}k^2))S + \frac{1}{2}(6r^2d^2(d+k) - 4rd(d^2-k^2) + d^3 + k^3))S^*$,
d'où l'on conclura que la distance du centre de volume au Méta-
centre, dans les inclinaisons de poupe à proue, est =

$$\left. \begin{aligned} & \frac{1}{2}q^2d^2(A+B+C+D+E+\&C.) + \frac{1}{2}q^2(d+k)S \\ & \frac{1}{2}q^2d^2(\frac{1}{2}A+2B+4C+6D+8E+\&C.) + q((rd)(d+k) - \frac{1}{2}d^2 + \frac{1}{2}k^2))S \\ & \frac{1}{2}q^2d^2(A+8B+20C+32D+44E+\&C.) + \frac{1}{2}(6r^2d^2)(d+k) + d^3 + k^3)) \\ & \frac{1}{2}4d^2(0+B+5C+13D+25E+\&C.) - \frac{1}{2}rd(d^2-k^2)S \end{aligned} \right\}$$

bien entendu que cette expression convient également pour la proue
& pour la poupe; & que pour celle-ci q est négatif.

(159.) Si nous substituons dans cette formule les quantités $A=42P$:
 $B=41P$ $10P$: $C=41P$ $10P$: $D=41P$ $8P$: $E=41P$ $6P$: $\&C.$
 $d=7\frac{1}{2}$: $k=4P$ $9P$: $q=5$: $r=9$, que nous avons trouvées pour
la proue dans l'exemple du Vaisseau de 60 canons, & de 42 pieds
de largeur que nous avons donné, Art. 108, on aura $\frac{1}{2}q^2A=1750$:
la première série sera $=59912$: la seconde $=702690$: la troisième
& la quatrième réunies $=2808127$: ainsi la somme de ces quantités
est $=3572469$. Pour la poupe, $A=42$: $B=41P$ $10P$: $C=41P$
 $8P$: $D=41P$ $4P$: $E=40P$ $10P$: $\&C.$ $d=7\frac{1}{2}$: $k=4$:
 $q=-5$: $r=11$; & il en résulte $\frac{1}{2}q^2A=-1750$: la première série
 $=78125$: la seconde $=-1094671$: la troisième & la quatrième
réunies, $=5109707$: la somme de toutes ces quantités est $=4182411$,
laquelle jointe avec celle trouvée ci-dessus 3572469, donne au total
7754880. Divisant cette quantité par 65850 $=68650-2800=v$,
volume qu'occupe le Vaisseau de 60 canons, moins 2800, volume
du bordage qui n'est point entré dans le calcul, il vient au quotient

* Si l'on considère, avec quelque attention, les suites précédentes, on verra qu'on a eu pour
objet de réunir dans une même suite, tous les termes multipliés par la largeur d'un même couple,
du moins autant que le permettoit l'ordre de série qu'il étoit essentiel d'observer, pour rendre les
applications numériques plus faciles. C'est pour remplir ce dernier objet qu'on n'a pas réuni la troi-
sième & la quatrième suite, pour n'en faire qu'une seule, ce qui étoit même indiqué par le multi-
plicateur d^2 , commun à ces deux suites; & ce que le calcul direct fournilloit d'ailleurs. Mais l'Au-
teur, à l'écart, d'une manière fort élégante, cette suite unique en deux autres, qui observent,
comme on vient de le voir, une loi facile à retenir, & d'une application commode.

C'est encore en considérant l'esprit de la méthode de l'Auteur, qu'on verra la raison pour laquelle
il préfère de faire dans la formule générale les substitutions relatives à l'espace compris entre le der-
nier couple, dont la largeur est S , & l'avant-dernier, dont la largeur est R : car en le contentant
de faire le calcul relatif à l'espace compris entre le couple S & l'étrave, on auroit bien eu des termes
affectés de la largeur S de ce couple, mais on n'auroit eu qu'une partie de ceux qui doivent l'être;
puisque le volume compris entre R & S doit aussi donner des termes affectés de S . Quant aux termes
affectés de R , on les a rejetés, parce qu'ils sont censés compris dans les termes précédents des
séries.

Nous observerons encore, en faveur des commençants, que dans la substitution relative à l'espace
compris entre le dernier couple & l'étrave, il faut avoir attention de ne pas confondre la lettre d
qui est dans la formule générale, avec celle de la valeur de n . Celle de la formule générale n'ex-
prime que la distance entre le couple dont la largeur est S & l'étrave, c'est-à-dire, qu'elle est $=k$;

117 pieds $\frac{1}{2}$ pour la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume dans les inclinaisons de poupe à proue *.

Ayant trouvé cette hauteur pour un Vaisseau, il est facile de la trouver pour les autres, si l'on a calculé auparavant celles qui correspondent aux inclinaisons latérales, & si l'on suppose les sections faites par un plan coïncidant avec la superficie de l'eau entièrement semblables : car, comme les deux hauteurs du Métacentre sont, dans l'un & l'autre Vaisseau, comme les quatrièmes puissances de leurs dimensions linéaires, tant pour les inclinaisons latérales, que pour celles de poupe à proue, elles seront entre elles dans la même raison. Pour le Vaisseau de 60 canons (152.), on a trouvé la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume dans les inclinaisons latérales, ≈ 9 pieds $\frac{1}{2}$; & dans celles de poupe à proue, nous venons de trouver que la hauteur du Métacentre ≈ 117 pieds $\frac{1}{2}$. De plus, on a trouvé, (155.) pour le Vaisseau de 70 canons, la hauteur du Métacentre dans les inclinaisons latérales ≈ 11 pieds 3 pouces $\frac{1}{2}$: on aura donc $9\frac{1}{2} : 11\frac{1}{2} :: 11\frac{1}{2} : 142$ pieds 5 pouces, hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume, pour le Vaisseau de 70 canons, dans les inclinaisons de poupe à proue. Pour la Frégate de 22 canons, on a

mais celle de la valeur de $n = q + rd$, exprime la distance d'un couple à l'autre, & doit être conservée sous cette forme. Ainsi, pour éviter toute équivoque, on fera bien de faire $d = k$, dans la formule générale; & ensuite de faire $n = q + rd$, $a = S$, & $b = 0$. Ces opérations faites, on aura les expressions mêmes de l'Auteur. Nous avons corrigé quelques négligences typographiques, qui se sont glissées dans cet article, & qui pourroient arrêter les commençants, en jetant de l'incertitude dans leurs opérations.

* L'Auteur fait dans ce calcul la distance k du couple XXVII, à l'étrave plus grande qu'elle ne résulte de l'Article 152, & il fait, au contraire, la distance du couple 33 à l'étrambord plus petite; car d'après cet Article la première distance $\approx 2p$ 6p, & la seconde $\approx 4p$ 2p. Mais on remarquera que ces distances devant être prises à la superficie de l'eau, la première est augmentée, & la seconde est diminuée par l'inclinaison de poupe à proue; & c'est, sans doute, pour tenir compte de cet effet, que l'Auteur a fait les changements dont nous parlons. C'est aussi dans les mêmes vues qu'il a fait $q = \pm 5p$, au lieu de $\pm 5p$; qu'on a trouvé, Article 139; parce que l'inclinaison de poupe à proue, porte le centre de volume plus vers la proue, & diminue la distance du maître couple au plan vertical qui passe par ce centre. Au reste, en employant les nombres que l'Auteur indique, les résultats numériques qu'on trouve dans le texte, ne sont pas rigoureusement exacts, nous avons refait ces calculs, & nous avons trouvé pour la proue $\frac{1}{2}q1A = 1750$; la première série ≈ 59908 ; la seconde ≈ 703610 ; la troisième ≈ 679212 ; & la quatrième ≈ 2128633 ; ainsi la somme de ces quantités pour la proue est ≈ 3773133 . Pour la poupe, nous avons trouvé $\frac{1}{2}q2A = -1750$, la première série ≈ 74322 ; la seconde ≈ -1096840 ; la troisième ≈ 1296804 ; & la quatrième ≈ 4210684 ; ainsi, la somme de toutes ces quantités pour la poupe ≈ 4486740 ; joignant ce résultat avec celui qu'on vient de trouver pour la proue, on aura au total 8059873 . Divisant donc cette somme par 61850 il vient au quotient 122 pieds $\frac{1}{2}$, pour la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume dans les inclinaisons de poupe à proue. Nous nous contentons d'indiquer ces différences pour justifier les essais de commençants, sans réformer le texte de l'Auteur, parce qu'il ne nous est pas possible de faire la même chose par-tout (Voyez ci-après la Note de l'Article 179.) Ces résultats numériques ne sont d'ailleurs d'aucune importance pour la pratique, il suffit que les formules analytiques, qui sont censées les avoir fournis, soient exactes.

trouvé la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume dans les inclinaisons latérales = 8 pieds 2 pouces $\frac{1}{2}$: donc on aura $9\frac{1}{2} : 117\frac{1}{2} :: 8\frac{1}{2} : 103\frac{1}{2}$, qui est la hauteur du Métacentre, pour cette Frégate, dans les inclinaisons de poupe à proue. Enfin, on a trouvé, pour le Vaisseau à trois ponts, que la hauteur du Métacentre dans les inclinaisons latérales = 10 pieds $\frac{1}{2}$: donc on aura $9\frac{1}{2} : 117\frac{1}{2} :: 10\frac{1}{2} : 131\frac{1}{2}$, qui est la hauteur du Métacentre dans les inclinaisons de poupe à proue. Si les sections horizontales des Vaisseaux, faites à la superficie de l'eau n'étoient pas semblables, il seroit nécessaire de calculer la hauteur du Métacentre pour chaque Vaisseau séparément, en procédant comme on l'a fait dans l'exemple relatif au Vaisseau de 60 canons.

CHAPITRE IV.

Du Centre de Gravité.

(161.) **EN** suivant les regles que nous avons déjà données, & que nous avons tant de fois répétées pour trouver le Centre de gravité d'un corps, on voit comment il faut s'y prendre pour déterminer celui d'un Vaisseau. La connoissance de ce centre est absolument nécessaire pour parvenir à celle de sa stabilité qui en dépend, & de tous ses mouvements de rotation. Si donc on multiplie le poids de chacune des pieces qui entrent dans la composition du Vaisseau, & de celles qu'il renferme, c'est-à-dire, de sa charge, par la distance de son Centre de gravité au plan horizontal qui coïncide avec la quille ; & si ensuite on divise la somme de tous ces produits par le poids total, le quotient exprimera la distance dudit plan au Centre de gravité de tout le Vaisseau. Ce calcul est long & pénible, par le grand nombre de parties & de poids de différentes formes qu'il faut examiner ; mais cependant on peut le faire par parties ; c'est-à-dire qu'on peut trouver premièrement le Centre de gravité d'un certain nombre de parties, & opérer sur celles-ci pour trouver le Centre de gravité de leur assemblage, comme on a opéré sur chacune séparément. On voit cette maniere de procéder suffisamment développée dans les deux Tables suivantes, & comment on parvient à trouver le Centre de gravité du Vaisseau.

PREMIERE TABLE, & Calcul pour trouver le Centre de Gravité d. la coque du Vaisseau.

| Nom des Parties. | Leur Poids. | Hauteur de leur centre. | Produit |
|---|-------------|-------------------------|---------|
| Couples. | 8850 | 6 $\frac{1}{2}$ | 57525 |
| Bordage & Vaufrage. | 8100 | 7 | 56700 |
| Pe. mûr. Pont. | 2500 | 20 | 52800 |
| Second Pont. | 2100 | 27 | 56700 |
| Faux Pont. | 2370 | 13 | 33410 |
| Gaillard d'arrière & d'avant. | 860 | 34 | 29240 |
| Dunette. | 250 | 40 | 10000 |
| Quille, Contre-Quille, & Fausse Quille. | 455 | -1 | -455 |
| Guillemots & Porques. | 650 | 5 | 3250 |
| Carlingue. | 50 | 2 | 100 |
| Châlons de briques & de bois. | 300 | 7 | 2100 |
| Groues nail. | 100 | 12 | 1200 |
| Taillener. | 160 | 13 | 2080 |
| Ouvrages de l'oupe. | 40 | 27 | 1080 |
| Sommes. | 27125 | | 305985 |
| A déduire. | | | -455 |
| Somme des moments. | | | 306530 |

Divisant la somme des moments 306530, par celles des poids 27125, le quotient 11 pieds 2. exprimer la hauteur du centre de gravité de la coque du vaisseau du dessus de la face supérieure de la quille.

SECONDE TABLE, & calcul pour trouver le Centre de Gravité de tout le Vaisseau.

| Nom des Parties. | Leur Poids. | Hauteur de leur centre. | Produit. |
|---|-------------|-------------------------|----------|
| Artillerie. | 2400 | 24 | 57600 |
| Boulets. | 800 | 5 | 4000 |
| Poudre. | 280 | 7 | 1960 |
| Mâture. | 670 | 55 | 36850 |
| Agres, Voilure, Ponties & Caliores en Place. | 670 | 60 | 40200 |
| Cables, Agres, Voilure & Poulies de rechange. | 1000 | 15 | 15000 |
| Ancres. | 320 | 34 | 10880 |
| Vitres pour trois mois. | 2850 | 13 | 37050 |
| Provision d'eau pour deux mois. | 1600 | -7 | -11200 |
| Chaloupe, Canot, & Yole. | 300 | 32 | 9600 |
| Hommes de l'Equipage avec leurs effets. | 800 | 27 | 21600 |
| Leit. | 4935 | 3 | 14805 |
| Sommes. | 10625 | | 200745 |
| Som. de la premiere Table. | 27125 | | 306530 |
| Sommes totales. | 43750 | | 567275 |

Les 567275 étant divisés par 43750, donnent au quotient 13 pieds $\frac{1}{2}$, à très-peu près, pour la hauteur du centre de gravité de tout le Vaisseau, au-dessus de la face supérieure de la quille.

(162.) Ce calcul devient extrêmement long, si on le fait avec l'étendue qu'il exige, c'est-à-dire, si l'on en rassemble tous les éléments dans le détail nécessaire. Pour la pratique des constructeurs, il seroit encore mieux de trouver le Centre de gravité du Navire par la situation déjà trouvée de ce centre, pour un autre Navire, en tenant

* En Espagnol, *Bulacamas y Bufordas*.

** Le quotient n'est que de 13 pieds, mais nous conservons les résultats numériques tels qu'ils se trouvent dans l'original, quoiqu'ils ne soient pas très-exacts: car, outre que la différence est très-petite, nous n'aurions rien gagné à corriger ceux-ci, ne pouvant faire la même chose pour tous les autres (Voyez ci-après la Note de l'Article 179.). Dans le cas présent, la somme des moments de la premiere Table est certainement 306530, & non 316533, ce qui donne 11 $\frac{1}{2}$ pour le premier quotient. L'Auteur a ajouté la somme des moments de la premiere Table, avec celle de la deuxième, mais avant d'en avoir soustrait le moment 455 qui est négatif, ce qui est évidemment fautive, (Tome I, Article 120.): c'est en grande partie de là que vient la différence dont il est ici question.

compte ensuite des différences qu'il peut y avoir d'un Navire à l'autre, où des altérations qu'on auroit pratiquées dans la construction de l'autre. Les principes que nous avons exposés précédemment nous facilitent le moyen d'exécuter ce calcul à l'aide d'une seule expérience, que les gens de mer pratiquent très-souvent, & qu'ils appellent *mettre à la bande* *. Le procédé consiste à incliner le Vaisseau, en passant d'un côté toute l'artillerie, les boulets qui sont sur les ponts, les coffres & les caisses de l'équipage, & en suspendant des pièces remplies d'eau à l'extrémité des vergues, & en faisant encore monter des hommes dessus. Par cette manœuvre on découvre, du côté où le Vaisseau s'élève, 2 ou 3 pieds de ses parties submergées, & on les nettoie. On pourroit de même, en continuant de faire incliner le Vaisseau, nettoyer tout le reste de sa carene jusqu'à la quille, avec des balais, ou autres choses propres à cet effet. Cette opération est en elle-même facile, & elle le sera encore beaucoup plus, si on l'exécute pour l'objet que nous allons expliquer. On connoît le poids des canons, des affûts & des boulets, celui des caisses, des pièces d'eau, & des hommes; on connoît aussi l'endroit d'où on les a enlevés, & celui où on les a placés; par conséquent il est facile de calculer leur moment. Dans l'équation $\pi(p+\Pi) = (HP + \frac{1}{12}m\ell^2c)\sin\Delta$ (Tome I. Art. 900.), π exprime un poids qu'on transporte à la distance horizontale $p+\Pi$; ou $\pi(p+\Pi)$ exprime la somme des produits de tous les poids qu'on transporte, par les distances horizontales auxquelles ils ont été transportés. Supposons donc que p exprime cette distance, & l'on aura $\int p\pi = (HP + \frac{1}{12}m\ell^2c)\sin\Delta$, d'où l'on tire la distance H du centre de volume à celui de gravité $= \frac{1}{p\sin\Delta}\int p\pi - \frac{1}{12v}\ell^2c$. Or la quantité $\frac{1}{12v}\ell^2c$ est (150.) la distance du Centre de volume au Métacentre: donc $\frac{1}{p\sin\Delta}\int p\pi$ sera la distance du Métacentre au Centre de gravité.

(163.) Pour trouver cette quantité, nous n'avons besoin que de mesurer avec exactitude, dans l'expérience, l'angle de l'inclinaison Δ ; ou, ce qui est la même chose, de mesurer exactement au maître couple la partie du côté qui est sortie hors de l'eau par l'inclinaison. De cette façon, supposant que cette partie soit $= g$, & que A soit la largeur du Vaisseau, on aura $\frac{g}{A} = \sin\Delta$, ou $\sin\Delta = \frac{2g}{A}$. Mesurant aussi les distances auxquelles on a transporté les poids π , on trouvera facilement la valeur de l'expression $\frac{1}{p\sin\Delta}\int p\pi$.

* En Espagnol, *Dar Pendules*.

(164.) Dans le Vaisseau de 60 canons qui nous a servi d'exemple, le poids de toute l'artillerie d'un côté de la premiere batterie, avec les affûts & les boulets, est de 720 quintaux, qui multipliés par 27, distance à laquelle on les a transportés, font 19440 de moment. Le poids de l'artillerie de la seconde batterie est de 611 quintaux, qui multipliés par 29, donnent un moment de 17719; celui qui correspond à trois canons du gaillard d'arriere, est de 99 quintaux, qui multipliés par 29, donnent 2871 de moment; le poids des coffres & des caisses est de 300 quintaux, qui multipliés par 18, donnent 5400 de moment; le poids des pieces pleines d'eau suspendues aux vergues, avec les cordages qui les soutiennent, est de 20 quintaux, qui multipliés par 40, donnent 800 de moment: enfin le poids de 20 hommes placés sur chacune des basses vergues, donne un moment de 2440. Toutes ces quantités réunies font un moment de 48670 = $f\rho\pi$. Si nous supposons maintenant $\sin \Delta = \frac{1}{4}$, ou, ce qui est la même chose, $g = 2$ pieds $\frac{1}{4}$, le poids total du Vaisseau étant de 43750 quintaux, on aura la distance du Métacentre au Centre de gravité = $\frac{f\rho\pi}{P \sin \Delta} = \frac{8.48670}{43750} = 8$ pieds $\frac{1}{4}$. Ainsi, dans le cas de $\sin \Delta = \frac{1}{4}$, le Centre de gravité sera de $11\frac{1}{4} - 8\frac{1}{4} = 2$ pieds $\frac{1}{4}$ plus haut que le centre de volume (154.).

(165.) On a trouvé (144) que le centre de volume étoit de 7 pieds $\frac{1}{4}$ plus bas que la superficie de l'eau, & celle-ci est distante de la quille (108 & 144) de 18 pieds: donc le Centre de volume est élevé au-dessus de la quille de 10 pieds $\frac{1}{4}$, & celui de gravité de $10\frac{1}{4} + 2\frac{1}{4} = 12$ pieds $\frac{1}{4}$; c'est-à-dire, de 2 pouces $\frac{1}{4}$ plus haut qu'on ne l'a trouvé par le calcul. Si l'on supposoit $\sin \Delta$ plus petit, on trouveroit ce centre plus bas: au reste, il n'y a que l'expérience qui puisse donner une détermination exacte.

(166.) Si l'on vouloit trouver, au moyen des données précédentes, la vraie inclinaison que doit prendre le Vaisseau, on le pourroit aisément; car puisque le centre de volume est élevé au-dessus de la quille de 10 pieds $\frac{1}{4}$, & celui de gravité de 12 pieds $\frac{1}{4}$ (161.), ces deux centres seront donc éloignés de 2 pieds $\frac{1}{4}$. Soustrayant cette distance de 11 pieds $\frac{1}{4}$, dont (154.) le Métacentre est élevé au-dessus du centre de volume, il restera $9\frac{1}{4}$ pour la hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité: donc $\frac{f\rho\pi}{P \sin \Delta} = 9\frac{1}{4}$, ce qui donne $\sin \Delta = \frac{f\rho\pi}{P \cdot 9\frac{1}{4}}$; ou en substituant la valeur de $f\rho\pi = 48670$, & celle de $P = 43750$, on aura $\sin \Delta = \frac{48670}{43750 \cdot 9\frac{1}{4}} = \frac{1219}{10000}$: d'où l'on voit que cette inclinaison doit être un peu moindre que celle de $\frac{1}{4}$ qu'on avoit ci-devant supposée. (167.)

(167.) Pour trouver le changement qui arrive à la quantité H , ou à la distance entre les Centres de gravité & de volume, lorsqu'on augmente le volume submergé dans le fluide; soit en donnant plus de capacité aux couples, soit en submergeant davantage le Vaisseau; on supposera que p exprime le poids du nouveau lest qu'on ajoute, f la distance du Centre de volume du Navire à celui du volume ajouté, & g la distance du même Centre au centre du lest qu'on ajoute. Cela posé, on aura $P+p:p::f:\frac{pf}{P+p}$, distance du Centre primitif au nouveau Centre de volume; & par conséquent $H+\frac{pf}{P+p}$ sera la distance du Centre primitif de gravité au nouveau Centre de volume. Pareillement, on aura $P+p:p::f+H+g:\frac{(f+H+g)p}{P+p}$, distance du Centre primitif au nouveau Centre de gravité: par conséquent la distance entre les deux nouveaux Centres, de gravité & de volume, sera $H+\frac{pf}{P+p}-\frac{(f+H+g)p}{P+p}=\frac{PH-fg}{P+p}$; ou parce qu'on suppose p très-petit à l'égard de P , cette distance entre les deux nouveaux Centres, sera $=H-\frac{fg}{P}$; ou en substituant à la place de P & de p les volumes v & w , elle sera $=H-\frac{vw}{v}$. Toutes les fois que le centre de gravité du lest qu'on ajoute, est plus bas que celui du volume pareillement ajouté, la quantité g est positive, & elle est négative dans le cas contraire: de même les quantités p ou w sont positives, si l'on augmente le poids ou le volume; & elles sont négatives, si on le diminue. Si l'on donne plus de capacité aux fonds du Vaisseau, en le chargeant en même temps d'une quantité de lest correspondante au volume d'augmentation, mais à une profondeur plus grande, H sera moindre, & par conséquent la distance du Centre de gravité au Métacentre, sera plus grande, & l'inclinaison Δ sera moindre. La même chose doit arriver, quand on augmentera le lest, encore qu'on n'ajoute aucun autre volume que celui dont le Navire se submerge davantage, à cause du lest ajouté. Mais si l'on augmentoit la capacité des fonds du Navire, sans augmenter sa charge, on auroit, en ce cas, deux valeurs de wg , l'une positive pour le volume augmenté, & l'autre négative pour le volume qui sort du fluide. La somme des deux sera le produit du volume ajouté w , par la distance de son centre au centre du volume qui sort de l'eau, lequel produit est négatif: or f exprimant cette distance, H sera plus grande de la quantité $\frac{fw}{v}$. Le contraire arriveroit, si l'on diminueoit la capacité de la carene: ainsi, à volumes égaux, & les valeurs fg étant aussi supposées

égales, le Vaisseau dont la carene aura moins de capacité, ou qui tirera moins d'eau, aura la quantité *H* moindre, & prendra une moindre inclinaison Δ .

(168.) Le Vaisseau de 70 canons a la hauteur de l'entrepont, moindre de 8 pouces que celle qui lui correspondroit, pour être en tout proportionné au Vaisseau de 60 canons; ainsi le second pont, toute la batterie & les œuvres qui sont au-dessus, sont plus basses de cette même quantité. La différence entre le volume que la coque déplace & celui qu'elle devrait déplacer, si ce Vaisseau étoit proportionné en tout sur celui de 60 canons, est de 5524 pieds cubiques (126.), lesquels équivalent à 3520 quintaux de poids, dont sa coque pesoit moins. Le poids total que le Vaisseau devoit avoir d'après la même supposition d'une similitude parfaite, est de 65306 quintaux; donc, en retranchant les 3520 quintaux ci-dessus, il restera 61786 quintaux, pour le poids qu'il devoit réellement avoir: mais par l'expérience, on a trouvé ce poids seulement de 61499 quintaux; donc ce Vaisseau avoit moins en lest, la différence 287 quintaux. La portion du côté du Vaisseau de 8 pouces de hauteur qui a été retranchée, pese 280 quintaux, lesquels multipliés par 30 pieds, hauteur qu'elle auroit eue au-dessus de la face supérieure de la quille, produisent 8400 de moment; tout le second pont avec la batterie & les œuvres supérieures, pesent 6900 quintaux, qui, multipliés par $\frac{7}{8}$ de pieds, ou par les 8 pouces dont il est plus bas qu'il n'auroit été, produisent 4600 de moment. Enfin, les 287 quintaux de lest, dont le vaisseau est moins chargé, multipliés par 3 pieds $\frac{1}{2}$, donnent un moment de 1004 $\frac{1}{2}$. Soit supposé maintenant que les 3520 quintaux dont la coque pese moins, soient diminués proportionnellement sur toutes les parties qui la composent, leur centre de gravité concourra avec celui de la coque même, laquelle étant réglée sur les proportions de celle du Vaisseau de 60 canons, son Centre (161.) doit être élevé au-dessus de la face supérieure de la quille de $\frac{117 \cdot 49 \frac{1}{2}}{43} = 13$ pieds $\frac{1}{2}$; &, par conséquent, en multipliant par cette quantité les 3520 quintaux, il en résulte 47269 de moment: en sorte que tous les quatre réunis, produisent le moment 61273 $\frac{1}{2}$. Le poids total du Vaisseau, comme nous l'avons déjà dit, auroit dû être de 65306, &, proportion gardée, avec le Vaisseau de 60 canons, son Centre de gravité auroit dû être élevé au-dessus de la quille, de $\frac{121 \cdot 49 \frac{1}{2}}{43} = 15$ pieds $\frac{1}{2}$; par conséquent son moment seroit de 981933 $\frac{1}{2}$. Soustrayant de celui-ci les 61273 $\frac{1}{2}$, il restera 920660 pour le moment

véritable du Vaisseau, lequel divisé par son poids 61499 quintaux, donne au quotient 15 pieds moins $\frac{1}{4}$ de pouce, à peu près; c'est la hauteur du Centre de gravité du Vaisseau, au-dessus de la face supérieure de la quille: enforte que cette hauteur ne diffère que de 3 pouces $\frac{1}{4}$ de celle à laquelle on est parvenu, en supposant le Vaisseau de 70 canons proportionné en tout à celui de 60 canons. Si on vouloit en outre que le Vaisseau portât des pieces de 36 à sa premiere batterie, sa charge se trouveroit augmentée de 550 quintaux, lesquels multipliés par 26, produisent 14300 de moment. Ce moment étant ajouté à celui ci-dessus 920660, font 934960, qui, divisés par 61499 + 550 = 62049 donnent au quotient à peu près 15 pieds & $\frac{1}{4}$ de pouce; c'est la hauteur du Centre de gravité, au-dessus de la face supérieure de la quille: enforte que l'artillerie de 36, élève le Centre seulement de la quantité $\frac{1}{4} + \frac{1}{4}$ de pouce = 1 pouce $\frac{1}{2}$, quantités qui sont toutes véritablement susceptibles d'être négligées, sans crainte d'erreur sensible.

(169.). La Frégate de 22 canons, comme nous l'avons déjà dit, (120.) a de moins que le Vaisseau de 70, le faux pont, la dunette, 16 couples, & 880 quintaux, en artillerie, munitions & usensiles: & (127.) considérée relativement au Vaisseau de 60 canons, elle porte 608 quintaux de moins de lest, & 1920 quintaux d'excédant, pour l'épaisseur trop considérable des bois. Le faux pont auroit été élevé au-dessus de la quille de 9 pieds $\frac{1}{2}$, & son poids étant de 1140 quintaux, son moment est par conséquent de 11115. La dunette auroit été élevée de 30 pieds $\frac{1}{2}$ au-dessus de la quille, & son poids étant de 170 quintaux, son moment est = 5140. Les 16 couples auroient eu leur centre élevé de 5 pieds: donc leur moment auroit été de 3700 (120.). L'artillerie auroit eu son centre élevé de 20 pieds, son moment auroit donc été de 17600: & enfin, les 608 quintaux de lest ayant eu leur centre élevé de 2 pieds $\frac{1}{2}$ leur moment seroit de 1368. Le Centre de gravité de toute la Frégate, proportionnée en tout sur le Vaisseau, devroit être élevé au dessus de la quille de $\frac{11115}{48} = 9$ pieds 10

pouces $\frac{1}{2}$: & en supposant que l'excès qui provient du trop d'épaisseur des bois, ait le même centre, son moment sera de 19000. La somme des 5 premiers moments monte à 38923, en soustrayant de cette somme les 19000, il restera 19923. La Frégate supposée toujours parfaitement semblable au Vaisseau, devroit avoir 27708 pieds cubes de volume submergé dans le fluide, ce qui répond à un poids de 17658 quintaux, lesquels multipliés par 9 pieds 10 pouces $\frac{1}{2}$, produisent un moment de 174741; retranchant de cette quantité les 19923 que nous venons de trouver, il restera 154818; & ce nombre étant divisé par

16040 quintaux, poids réel de la Frégate, il vient au quotient, 9 pouces $\frac{7}{8}$ pour la hauteur de son Centre de gravité, au-dessus de la face supérieure de la quille. On voit par-là que la situation du Centre de gravité, la Frégate supposée entièrement semblable au Vaisseau, ne diffère de sa vraie situation que de 2 pouces $\frac{1}{2}$.

(170.) Le Vaisseau de 80 canons aura son Centre de gravité semblablement situé que celui de 70 : c'est-à-dire, à la hauteur de 15 pieds $\frac{11}{16}$ au-dessus de la quille, ou à celle de 15 pieds $\frac{1}{2}$, pour tenir compte de la petite quantité dont il est en effet plus bas relativement aux Vaisseaux de 60 & 70 canons : mais le volume qu'il doit avoir submergé dans le fluide est (117) de 115500 pieds ; donc son poids sera de 71058 quintaux, lesquels multipliés par les 15 pieds $\frac{1}{2}$, produisent un moment de 1125095. Le Vaisseau à trois ponts a un pont de plus que celui de 80 canons, & le poids de ce troisième pont est de 4200 quintaux, en comprenant le poids du bois & du fer, qui entrent dans sa composition. Ce poids multiplié par 43 pieds $\frac{1}{2}$, quantité dont son centre est élevé au-dessus de la quille, produit un moment de 182700. L'artillerie qui doit être sur le même pont, étant supposée composée de pièces de 12 livres de balles, pèse 1200 quintaux, avec les autres armes & ustensiles, & ce poids étant multiplié par 41 pieds $\frac{1}{2}$, hauteur du centre de cet assemblage, produit 49800 de moment. Toute l'œuvre qui s'élève depuis le troisième pont, pèse 2700 quintaux ; en les multipliant par 7 pieds, qui est la hauteur dont elle s'élève, le moment de cette partie sera = 18900. Deux cents hommes de plus pour l'équipage, avec leurs coffres & effets, pèsent 400 quintaux : multipliant ce poids par 40, hauteur à laquelle montera leur centre, on aura 16000 de moment. Trois mois de vivres pour ces 200 hommes pèsent 1125 quintaux, lesquels étant multipliés par 14 pieds, produisent un moment de 15750. Deux mois d'eau pour les mêmes 200 hommes pèsent 750 quintaux, lesquels multipliés par 8, produisent 6000 de moment. Enfin, 3000 quintaux de lest d'augmentation, étant multipliés par 4, produisent un moment de 12000. Ces moments étant joints ensemble, font une somme de 301150, laquelle ajoutée à 1125095, forme un total de 1426245 ; & divisant cette dernière somme par le poids du Vaisseau qui est 81733, on trouve au quotient 17 p. 5 p. $\frac{7}{8}$; c'est la hauteur du Centre de gravité au-dessus de la face supérieure de la quille dans le Vaisseau à trois ponts ; c'est-à-dire que ce Vaisseau aura son Centre de gravité plus élevé que celui du Vaisseau de 80 canons de 1 pied $\frac{17}{16}$.

(171.) Pour trouver maintenant, pour ces Vaisseaux, la hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité, il est nécessaire de dé

terminer premièrement la quantité qu'ils ont de submergée dans le fluide , c'est-à-dire, la hauteur de la superficie de l'eau au-dessus de la quille , pour en déduire celle du Centre de volume au-dessus de la

même quille. On a trouvé , dans l'Art. 144, l'expression $\frac{m^3 V}{a^2 s}$, qui

marque la profondeur dont le Vaisseau de 60 canons doit être plus ou moins calé pour être dans une disposition semblable à celle d'un autre Vaisseau; $m=42$, exprimant la largeur de ce Vaisseau; $v=68650$, son volume; $a=5500$, l'aire ou la section faite à la superficie du fluide; M la largeur; & V le volume d'un autre Vaisseau

quelconque. Cette expression se réduit donc à $\frac{68650 - \frac{74088 V}{M^3}}{5500}$. Pour le Vaisseau de 70 canons, on a $V=96500$, & $M=48$: notre

expression deviendra donc $= \frac{68650 - \frac{74088 \cdot 96500}{110592}}{5500} = \frac{1}{11}$. On voit par-là

que , pour que le Vaisseau de 60 canons demeure dans une disposition semblable à celle du Vaisseau de 70, il doit seulement caler de $18 - \frac{1}{11} = 17$ pieds $\frac{1}{11}$. Faisant donc cette proportion $42:48::17\frac{1}{11}:20$, le quatrième terme 20 exprimera le nombre de pieds d'eau que calera le Vaisseau de 70 canons, ou la hauteur à laquelle la superficie de l'eau s'élèvera au-dessus de la quille. Soustrayant de cette hauteur les 7 pieds $\frac{1}{2}$ (146.) dont le Centre de volume est abaissé au-dessus de la superficie de l'eau, il restera 12 pieds $\frac{1}{2}$, pour la hauteur de ce Centre au-dessus de la quille. Mais le Centre de gravité est élevé de 15 pieds au-dessus de la quille (168.): donc les deux Centres, de volume & de gravité, sont éloignés l'un de l'autre de 2 pieds $\frac{1}{2}$, qui soustraits de 13 pieds $\frac{1}{2}$; quantité dont le Métacentre est élevé au-dessus du Centre de volume (155.), il restera 10 pieds $\frac{1}{2}$ pour la hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité.

(172.) Pour la Frégate de 22 canons, nous avons $V=25170$,

& $M=31\frac{1}{2}$; ainsi nous aurons $\frac{68650 - \frac{74088 \cdot 25170}{31754}}{5500} = 1\frac{1}{4}$: par con-

séquent, pour que le Vaisseau de 60 canons fût dans une disposition semblable à celle de cette Frégate, il devrait caler seulement de $18 - 1\frac{1}{4} = 16$ pieds $\frac{3}{4}$, & en faisant la proportion $42:31\frac{1}{2}::16\frac{3}{4}:12$ pieds $\frac{1}{4}$, on aura 12 pieds $\frac{1}{4}$ pour la profondeur dont calera la Frégate. En soustrayant de ce nombre les 4 pieds $\frac{1}{2}$ dont (147.) le Centre de volume est au-dessus de la superficie de l'eau, il restera 7 pieds $\frac{1}{4}$ pour la hauteur de ce Centre au-dessus de la quille, laquelle étant

retranchée de 9 pieds $\frac{4}{11}$, qui est (169.) celle du Centre de gravité, il restera 2 pieds $\frac{1}{11}$ pour la quantité dont ce dernier Centre est élevé au-dessus de l'autre. Enfin, retranchant cette quantité de 9 pieds $\frac{4}{11}$ (156.), hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de volume, il restera 7 pieds $\frac{7}{11}$ pour la hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité. (173.) Pour le Vaisseau à trois ponts, nous avons (148.), $V =$

$$128293, \text{ \& } M = 51 : \text{ainfi, nous aurons } \frac{68650 - \frac{77088 \cdot 128293}{5500}}{132651} = 11;$$

donc, pour que le Vaisseau de 60 canons soit dans une disposition semblable à celle du Navire à trois ponts, il doit caler de 18 pieds $\frac{4}{11}$: & par la proportion $42 : 51 :: 18 \frac{4}{11} : 22 \frac{4}{11}$, on trouve $22 \frac{4}{11}$, qui seront la profondeur dont calera le Vaisseau à trois ponts. Souffrayant 9 pieds de cette profondeur, lesquels (148.) sont la quantité dont le Centre de volume est au-dessous de la superficie du fluide, il reste 13 pieds $\frac{1}{11}$ pour la hauteur de ce Centre au-dessus de la quille, laquelle étant retranchée de 17 pieds $\frac{4}{11}$, qui est (170.) la hauteur du Centre de gravité, il restera 3 pieds $\frac{1}{11}$ pour la quantité dont ce Centre est élevé dessus de celui du volume. Enfin, retranchant cette quantité de 12 pieds $\frac{1}{11}$ hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de volume, (157.), il restera 8 pieds $\frac{1}{11}$ pour la hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité.

(174.) Cette hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité, dans le Vaisseau à trois ponts, paroitra excessive, si on la compare à celle que nous indique M. Bouguer dans son *Traité du Navire*, page 184; car il limite seulement cette hauteur à 1 ou 2 pieds. Nous ne pouvons nous dispenser de faire observer qu'une différence aussi considérable doit nécessairement venir de quelque erreur. Pour le faire voir plus clairement, retournons à l'usage de la formule $\frac{1}{P \sin \Delta} \int p \pi$, qui exprime la distance du Centre de gravité au Métacentre, & l'on aura, selon M. Bouguer $\frac{1}{P \sin \Delta} \int p \pi = 2$. Supposons maintenant que dans le Vaisseau on fût seulement passer l'artillerie d'un côté à l'autre, sans déplacer les coffres, les caisses, les pieces à l'eau, & sans placer des hommes sur les vergues, &c. : l'artillerie, avec ses affûts, pèse 2510 quintaux, & la distance moyenne dont on la transporte, est = 38 pieds : donc $\int p \pi = 2510 \cdot 38 = 95380$. On a de plus $P = 81733$ quintaux (170.), on aura donc $\frac{95380}{81733 \sin \Delta} = 2$, & par conséquent $\sin \Delta = \frac{95380}{163466}$, qui est le sinus de $35^{\circ} 42'$; inclinaison effrayante, & qui ne peut manquer de paroître très-extraor-

dinaire à tout homme de mer : par cette inclinaison, le Vaisseau auroit sa seconde batterie toute noyée. Suivant notre solution, on aura $\frac{95380}{81733} \sin \Delta = 8 \frac{1}{2}$, ce qui donne $\sin \Delta = \frac{95380}{723921}$, ou à peu près $\sin \Delta = \frac{12}{17}$; inclinaison qui n'indique rien que de conforme à l'expérience, & qui est très-peu supérieure à celle qu'on a trouvée pour le Vaisseau de 60 canons, & par elle le Vaisseau ne submergera son côté que de 3 pieds $\frac{1}{4}$.

CHAPITRE V.

Des Résistances horizontales qu'éprouve le Vaisseau.

(175.) Quoique les résistances horizontales qu'éprouve le Vaisseau puissent varier d'une infinité de manières, suivant les différentes dispositions qu'on peut donner aux voiles, nous pouvons cependant les réduire seulement à deux : une perpendiculaire à la quille, qui nous servira non-seulement pour calculer la vraie stabilité, & le vrai moment dans le mouvement de rotation appelé *Roulis*; mais encore pour déduire, dans la route oblique, les forces effectives d'où provient la résistance; & l'autre suivant la direction même de la quille, que nous considérerons dans les mêmes vues. Comme le Vaisseau n'a pas la figure d'un corps régulier, nous ne pouvons parvenir à connoître les résistances qu'en les calculant par parties, c'est-à-dire, qu'en cherchant celles qu'éprouvent tous les petits quadrilatères, sensiblement plans, dans lesquels on conçoit que la surface de la partie submergée dans le fluide est divisée, par des plans horizontaux & verticaux.

(176.) La force qu'éprouve un de ces petits quadrilatères dans la partie qui pousse le fluide, a été trouvée, (*Tome I, Art. 666.*) = $mc(Da + \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^2 - (D - \frac{1}{2}a)^2) + \frac{1}{2}u^2a \sin \theta^2)$, & pour la partie qui est poussée par le fluide, elle est = $mc(Da - \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^2 - (D - \frac{1}{2}a)^2) + \frac{1}{2}u^2a \sin \theta^2)$; m exprimant la densité du fluide; c la distance entre les deux parallèles à la direction du mouvement, qui passent par les extrémités du petit quadrilatère; a la hauteur de ce même petit quadrilatère; D la distance du centre du quadrilatère jusqu'à la superficie du fluide; θ & \ominus les angles que forme la direction horizontale du mouvement avec le quadrilatère; & enfin u la vitesse. Pour avoir l'expression de

la résistance, il est nécessaire de soustraire la dernière force de la première, comme on l'a fait dans le même Article, & il en résultera $\frac{1}{2} m c u (\sin \theta + \sin \odot) ((D + \frac{1}{2} a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2} a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{2} m c u^2 (\sin \theta - \sin \odot)$, pour l'expression de la résistance qui provient de l'action du fluide sur les petits quadrilateres correspondants opposés, ou qui sont dans la même ligne horizontale parallèle à la direction du mouvement; θ exprimant l'angle que forme cette direction avec un de ces petits quadrilateres, & \odot celui qu'elle forme avec l'autre: & comme les sinus de ces angles varient suivant les différentes inclinaisons que peut prendre le Vaisseau, il s'ensuit qu'il est indispensable de faire le calcul séparément pour chaque inclinaison particulière; mais cependant nous pouvons nous borner au cas unique d'une inclinaison infiniment petite, parce que de ce cas on peut conclure pour presque tous les autres: & ceux qui voudront avoir une plus grande exactitude, pourront calculer un ou deux cas de plus.

Nous supposerons donc le Vaisseau parfaitement droit, c'est-à-dire, sans inclinaison, & par conséquent nous aurons dans les résistances latérales $\theta = \odot$, ce qui réduit l'expression des résistances latérales pour les petits quadrilateres pris des deux côtés à . . . $\frac{1}{2} m c u \sin \theta ((D + \frac{1}{2} a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2} a)^{\frac{1}{2}}) = \frac{1}{2} m c u D^{\frac{1}{2}} a \sin \theta (1 - \frac{a^2}{96 D^2} - \dots - \frac{a^4}{2048 D^4} - \&c.)$ (Tome I, 669.); mais comme a est petite à l'égard de D , on peut négliger tous les termes de la série, excepté le premier, & elle se réduira à $\frac{1}{2} m c u D^{\frac{1}{2}} a \sin \theta$ (Tome I, 670.) Dans les résistances de poupe à proue, nous ne pouvons supposer précisément $\sin \theta = \sin \odot$, parce que la figure de la proue n'est pas entièrement semblable à celle de la poupe; mais comme la quantité $\sin \theta - \sin \odot$ est extrêmement petite, on peut la négliger: ainsi, nous pouvons réduire l'expression de ces résistances à $\frac{1}{2} m c u (\sin \theta + \sin \odot) ((D + \frac{1}{2} a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2} a)^{\frac{1}{2}})$: c'est-à-dire, à . . . $\frac{1}{2} m c u D^{\frac{1}{2}} a \sin \theta$ pour la partie de la proue, & à $\frac{1}{2} m c u D^{\frac{1}{2}} a \sin \odot$, pour celle de la poupe. Nous avons vu, Tome I, Article 584., que $\sin \theta = \sin \lambda \cdot \sin \pi$; λ exprimant l'angle que forme la direction du mouvement avec la base du petit quadrilatere, & π l'angle que forme le même petit quadrilatere avec l'horison: donc la résistance latérale ainsi que les forces qui agissent à la poupe & à la proue, seront encore exprimées par $\frac{1}{2} m c u D^{\frac{1}{2}} a \sin \lambda \cdot \sin \pi$, les deux côtés étant compris dans cette expression.

(177.) Pour trouver maintenant les valeurs des quantités que renferme

ferme cette formule, soit AB , CD , la projection de deux couples sur le plan horizontal du Vaisseau, & AC , BD , celle des deux lignes d'eau, ou sections horizontales qui terminent le petit quadrilatere $ABCD$: par le centre E de celui-ci soit imaginé une autre section horizontale FEG : soit abaissé la ligne FH perpendiculaire à CD , & HI perpendiculaire à FEG ; de plus, par E soit mené la ligne KL aussi perpendiculaire à FEG , & soit élevé sur KL la perpendiculaire LM , qu'on fera $=a$, hauteur du petit quadrilatere, ou distance comprise entre les deux lignes d'eau: tirant ensuite la ligne MK , on lui abaissera la perpendiculaire LN . Ceci posé, puisque pour les Résistances latérales $FH=c$, & le sinus de $BFG=HGI=\sin \lambda$, on aura $1:\sin \lambda::c:FI$, que nous supposons $=f$, ce qui donnera $f=c \sin \lambda$. Pour les Résistances de poupe à proue, on a $HG=c$, & le sinus de $HFG=IHG=\sin \lambda$; ainsi, on aura $1:\sin \lambda::c:IG=f=c \sin \lambda$. Pour les deux Résistances, l'angle MKL étant l'inclinaison du petit quadrilatere avec l'horison, on aura $MKL=MLN$ =l'angle π ; & par conséquent $1:\sin \pi::a=ML:MN=a \sin \pi$, que nous appellerons g . Substituant ces valeurs dans les formules, la Résistance latérale, dq même que les forces qui agissent

à la proue, ou à la poupe, sera $=\frac{1}{2} mfg D^{\frac{1}{2}} u^{\frac{1}{2}}$ avec cette seule différence que, pour la Résistance latérale, on a $f=FI$, tandis que pour les Résistances de la poupe à la proue, on a $f=IG$. Tirant donc un même assemblage de lignes dans chacun des petits quadrilateres du plan horizontal du Navire, on aura les valeurs de f & de g , lesquelles étant multipliées l'une par l'autre, donneront les valeurs du produit fg , d'où l'on conclura celle de la quantité $fg D^{\frac{1}{2}}$. Prenant ensuite la somme de toutes ces dernieres quantités, on la multipliera par $\frac{1}{2} mu$, & le produit exprimera la Résistance totale, à l'exception de celle qui provient de la dénivellation du fluide.

(178.) C'est en suivant cette méthode qu'on a dressé, pour plus d'ordre, la premiere des deux Tables suivantes, qui est déduite du plan du Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, avec cette seule distinction, cependant, qu'on a désigné par F la quantité qui correspond à la Résistance latérale. Chacun des petits quadrilateres de la Table, correspond à celui du plan qui est désigné par les titres écrits à la tête des colonnes & au côté gauche de la Table.

(179.) Ayant fait ensuite tous les produits Fg & fg , il en résulte la seconde Table. La somme de chaque colonne verticale de celle-ci est écrite au pied, & exprime la somme des produits Fg & fg , com-

pris entre les lignes d'eau indiquées à la tête de chaque colonne de la même Table *.

(180.) Chacune de ces dernières sommes doit se multiplier par

sa quantité correspondante $D^{\frac{1}{2}}$, c'est-à-dire, par la racine quarrée de la distance du centre des petits quadrilateres à la superficie de l'eau; & comme la distance entre les lignes d'eau est de 3 pieds & nous aurons pour les quadrilateres compris entre la premiere &

la seconde ligne d'eau, $D^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{3\frac{1}{2}}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{1}{2}$; pour ceux compris entre

la seconde & la troisieme, $D^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{3\frac{3}{2}}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{11}{10}$; pour ceux com-

pris entre la troisieme & la quatrieme, $D^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{3\frac{5}{2}}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{71}{11}$; pour

ceux compris entre la quatrieme & la cinquieme, $D^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{3\frac{7}{2}}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{7}{2}$;

enfin, pour ceux compris entre la cinquieme & la quille, $D^{\frac{1}{2}} =$

$\left(\frac{9\frac{3}{2}}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{187}{10}$: ainsi ces produits seront comme il suit :

Valeur des produits $FgD^{\frac{1}{2}}$

$$433 \frac{1}{10} \cdot \frac{1}{2} = 578$$

$$400 \frac{11}{10} \cdot \frac{11}{10} = 921$$

$$361 \frac{71}{10} \cdot \frac{71}{10} = 1071$$

$$295 \frac{7}{2} \cdot \frac{7}{2} = 1035$$

$$223 \frac{187}{10} \cdot \frac{187}{10} = 889$$

Somme 4494

Valeur des produits $fgD^{\frac{1}{2}}$

$$67 \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{2} = 90$$

$$61 \frac{11}{10} \cdot \frac{11}{10} = 142$$

$$42 \frac{71}{10} \cdot \frac{71}{10} = 126$$

$$25 \frac{7}{2} \cdot \frac{7}{2} = 89$$

$$7 \frac{187}{10} \cdot \frac{187}{10} = 29$$

Somme 479

* Tous les produits Fg , fg , qui composent la seconde Table, ne correspondent pas avec précision à leurs facteurs F , f , g . Nous nous serions portés à faire les corrections convenables, malgré la longueur & la sècheresse d'un pareil travail, si nous avions pu distinguer, dans tous les cas, si l'erreur dépend des facteurs, ou des produits. Pour vérifier les facteurs, il auroit fallu tracer en grand le plan du Vaisseau de 60 canons, & faire les figures correspondantes à chacun des petits quadrilateres de sa carene (177.); car la Figure de la Planche VIII est trop petite pour donner une précision suffisante, & n'est pas accompagnée d'une échelle. Il est vrai que rien n'eût été plus facile que de la rétablir, & de copier plus en grand le plan du ce Vaisseau; mais outre que ce genre de réduction ne comporte pas une grande précision, il est à présumer que ce travail ne nous auroit pas réussi au point qui est nécessaire, pour rencontrer absolument les résultats de l'Auteur, attendu l'extrême difficulté, pour ne pas dire l'impossibilité absolue, de retrouver les dimensions primordiales pour lesquelles il doit avoir fait son calcul. Au reste, eussions-nous eu le succès le plus complet, nous n'eussions gagné autre chose que de favoriser les essais des commençants qui sont toujours charmés de s'assurer de l'exactitude de leurs opérations; car tous ces résultats numériques ne peuvent point servir en rigueur pour d'autres Vaisseaux, & les exemples que l'Auteur donne ne peuvent que guider dans les applications qu'on voudra faire de sa théorie à d'autres Vaisseaux.

Surplus, l'erreur que nous avons apperçue est fort peu considérable; ainsi, ces résultats représentent assez bien l'état des choses pour les Vaisseaux que l'Auteur a soumis au calcul, d'après sa théorie: toutes ces raisons réunies nous autorisent donc complètement à laisser les choses dans l'état où nous les ayons trouvées.

I. TABLE des Valeurs de F , f & g .

| Entre les Couples. | Entre les lignes d'eau. | | | | | | | | | | | | | | |
|-----------------------|-------------------------------------|-----|------|-------------------------------------|------|------|-------------------------------------|------|------|-------------------------------------|------|------|----------------------------|-----|------|
| | 1 ^e . & 2 ^e . | | | 2 ^e . & 3 ^e . | | | 3 ^e . & 4 ^e . | | | 4 ^e . & 5 ^e . | | | 5 ^e . & quille. | | |
| | F | f | g | F | f | g | F | f | g | F | f | g | F | f | g |
| Errave & XXVII | 1.7 | 3.3 | 3.0 | 5.0 | 6.2 | 2.8 | 3.3 | 2.3 | 2.10 | 7.2 | 2.3 | 2.6 | 4.10 | 0.6 | 3.3 |
| XXVII & XXIV | 4.9 | 5.9 | 2.11 | 5.8 | 3.7 | 2.8 | 5.10 | 2.10 | 3.0 | 6.2 | 1.8 | 2.0 | 6.10 | 0.6 | 2.6 |
| XXIV & XXI | 5.11 | 3.0 | 3.1 | 6.4 | 1.6 | 2.9 | 6.1 | 2.2 | 2.4 | 6.2 | 1.8 | 2.0 | 6.10 | 0.6 | 2.6 |
| XXI & XXVIII | 6.1 | 1.2 | 3.2 | 6.4 | 1.6 | 2.9 | 6.1 | 2.2 | 2.4 | 6.2 | 1.8 | 2.0 | 6.10 | 0.6 | 2.6 |
| XXVIII & XV | 7.1 | 0.6 | 3.3 | 6.10 | 0.8 | 2.11 | 6.9 | 1.0 | 2.6 | 6.8 | 1.2 | 1.9 | 7.0 | 0.6 | 1.6 |
| XV & XII | 7.1 | 0.3 | 3.3 | 6.11 | 0.5 | 3.0 | 6.10 | 0.6 | 2.8 | 6.10 | 0.9 | 1.9 | 7.0 | 0.6 | 1.1 |
| XII & IX | 7.2 | 0.2 | 3.4 | 7.0 | 0.2 | 3.1 | 6.11 | 0.2 | 2.9 | 7.0 | 0.6 | 2.0 | 7.1 | 0.5 | 1.1 |
| IX & VI | 7.2 | 0.1 | 3.4 | 7.0 | 0.1 | 3.2 | 7.0 | 0.1 | 2.10 | 7.1 | 0.3 | 2.2 | 7.2 | 0.3 | 1.1 |
| VI & III | 7.2 | 0.0 | 3.4 | 7.2 | 0.0 | 3.2 | 7.1 | 0.0 | 2.10 | 7.2 | 0.1 | 2.3 | 7.2 | 0.1 | 1.0 |
| III & 0 | 7.2 | 0.0 | 3.4 | 7.2 | 0.0 | 3.2 | 7.2 | 0.0 | 2.11 | 7.2 | 0.0 | 2.4 | 7.2 | 0.0 | 1.0 |
| 0 & 3 | 6.2 | 0.0 | 2.10 | 6.2 | 0.0 | 2.9 | 6.2 | 0.0 | 2.6 | 6.2 | 0.0 | 2.0 | 6.2 | 0.0 | 1.0 |
| 3 & 6 | 7.2 | 0.0 | 3.4 | 7.2 | 0.0 | 3.2 | 7.2 | 0.0 | 2.10 | 7.2 | 0.0 | 2.4 | 7.2 | 0.0 | 1.0 |
| 6 & 9 | 7.2 | 0.0 | 3.4 | 7.2 | 0.0 | 3.2 | 7.2 | 0.0 | 2.10 | 7.2 | 0.0 | 2.4 | 7.2 | 0.0 | 1.0 |
| 9 & 12 | 7.2 | 0.0 | 3.4 | 7.2 | 0.0 | 3.2 | 7.2 | 0.0 | 2.10 | 7.2 | 0.0 | 2.4 | 7.2 | 0.0 | 1.0 |
| 12 & 15 | 7.1 | 0.1 | 3.3 | 7.0 | 0.1 | 3.3 | 6.11 | 0.1 | 3.2 | 7.0 | 0.6 | 2.2 | 7.1 | 0.2 | 1.3 |
| 15 & 18 | 7.1 | 0.1 | 3.3 | 6.11 | 0.1 | 3.3 | 6.10 | 0.1 | 3.2 | 7.0 | 0.8 | 1.9 | 7.0 | 0.3 | 1.1 |
| 18 & 21 | 7.0 | 0.2 | 3.3 | 6.10 | 0.2 | 3.3 | 6.9 | 0.2 | 3.1 | 6.10 | 1.0 | 1.6 | 7.1 | 0.3 | 1.7 |
| 21 & 24 | 7.0 | 0.4 | 3.2 | 6.8 | 0.9 | 2.11 | 6.8 | 1.2 | 2.4 | 6.10 | 0.10 | 2.2 | 7.2 | 0.2 | 1.10 |
| 24 & 27 | 6.11 | 0.8 | 3.3 | 6.6 | 1.2 | 2.11 | 6.7 | 1.2 | 2.4 | 6.10 | 0.8 | 2.6 | 7.2 | 0.2 | 2.7 |
| 27 & 30 | 6.7 | 1.4 | 2.7 | 6.2 | 2.0 | 2.6 | 6.7 | 1.2 | 2.7 | 6.10 | 0.6 | 2.10 | 7.2 | 0.1 | 3.0 |
| 30 & 33 | 5.10 | 3.0 | 2.5 | 6.0 | 2.8 | 2.1 | 5.6 | 1.0 | 2.11 | 7.1 | 0.4 | 3.2 | 7.2 | 0.0 | 3.4 |
| 33 & l'Embott. | 2.6 | 1.5 | 2.10 | 1.2 | 1.10 | 3.0 | 3.4 | 0.6 | 3.3 | 2.8 | 0.1 | 3.1 | 2.8 | 0.0 | 3.5 |

II. TABLE des Valeurs des Produits Fg & fg .

| Entre les Couples. | Entre les lignes d'eau. | | | | | | | | | |
|-----------------------|-------------------------------------|------|-------------------------------------|-------|-------------------------------------|------|-------------------------------------|------|----------------------------|------|
| | 1 ^e . & 2 ^e . | | 2 ^e . & 3 ^e . | | 3 ^e . & 4 ^e . | | 4 ^e . & 5 ^e . | | 5 ^e . & Quille. | |
| | Fg | fg | Fg | fg | Fg | fg | Fg | fg | Fg | fg |
| Errave & XXVII | 4.9 | 1.2 | 13.4 | 16.5 | 9.2 | 6.4 | 17.8 | 8.7 | 15.4 | 1.7 |
| XXVII & XXIV | 13.10 | 16.9 | 13.4 | 16.5 | 9.2 | 6.4 | 17.8 | 8.7 | 15.4 | 1.7 |
| XXIV & XXI | 18.3 | 9.3 | 15.1 | 9.7 | 17.6 | 8.6 | 17.8 | 8.7 | 15.4 | 1.7 |
| XXI & XXVIII | 20.4 | 3.8 | 17.5 | 4.2 | 14.2 | 5.1 | 12.4 | 3.4 | 17.1 | 1.3 |
| XXVIII & XV | 23.0 | 1.7 | 19.3 | 2.0 | 16.10 | 2.6 | 11.8 | 2.1 | 10.6 | 0.9 |
| XV & XII | 23.0 | 0.10 | 20.9 | 1.3 | 18.3 | 1.3 | 12.0 | 1.4 | 7.7 | 0.7 |
| XII & IX | 23.11 | 0.7 | 21.7 | 0.9 | 19.0 | 0.6 | 14.0 | 1.0 | 7.7 | 0.5 |
| IX & VI | 23.11 | 0.3 | 21.6 | 0.6 | 19.10 | 0.3 | 15.4 | 0.7 | 7.4 | 0.3 |
| VI & III | 23.11 | 0.0 | 22.8 | 0.3 | 20.1 | 0.6 | 16.2 | 0.2 | 7.2 | 0.1 |
| III & 0 | 23.11 | 0.0 | 22.8 | 0.0 | 20.11 | 0.0 | 16.5 | 0.0 | 7.2 | 0.0 |
| 0 & 3 | 17.6 | 0.0 | 16.11 | 0.0 | 15.5 | 0.0 | 12.4 | 0.0 | 1.5 | 0.0 |
| 3 & 6 | 23.11 | 0.0 | 22.8 | 0.0 | 20.4 | 0.0 | 16.9 | 0.2 | 7.2 | 0.1 |
| 6 & 9 | 23.11 | 0.0 | 22.6 | 0.6 | 20.1 | 0.3 | 15.11 | 0.7 | 7.5 | 0.2 |
| 9 & 12 | 23.4 | 0.0 | 21.0 | 0.9 | 19.3 | 0.6 | 15.11 | 0.9 | 8.3 | 0.2 |
| 12 & 15 | 23.0 | 0.2 | 21.0 | 0.9 | 18.1 | 0.8 | 15.2 | 1.1 | 8.10 | 0.3 |
| 15 & 18 | 23.0 | 0.2 | 20.9 | 1.0 | 17.8 | 1.4 | 12.0 | 1.2 | 11.3 | 0.4 |
| 18 & 21 | 22.5 | 0.6 | 20.6 | 1.6 | 16.4 | 2.0 | 10.0 | 1.6 | 11.3 | 0.4 |
| 21 & 24 | 22.2 | 1.1 | 19.5 | 2.2 | 15.7 | 2.9 | 12.8 | 1.8 | 12.10 | 0.4 |
| 24 & 27 | 21.11 | 2.1 | 19.0 | 3.4 | 15.4 | 2.9 | 17.1 | 1.8 | 18.6 | 0.4 |
| 27 & 30 | 17.0 | 3.4 | 15.3 | 3.0 | 17.0 | 3.0 | 19.4 | 1.5 | 21.6 | 0.3 |
| 30 & 33 | 14.1 | 7.3 | 14.6 | 6.5 | 19.11 | 3.4 | 22.5 | 1.1 | 23.11 | 0.0 |
| 33 & l'Embott. | 7.1 | 14.7 | 9.6 | 5.6 | 10.11 | 2.8 | 0.1 | 9.3 | 9.1 | 0.0 |
| Sommes..... | 433.6 | 67.6 | 450.5 | 61.10 | 361.11 | 42.8 | 297.8 | 25.5 | 224.11 | 7.2 |

La somme 4494 est la valeur de $fFgD^{\frac{1}{2}}$, & celle 476 est la valeur de $ffgD^{\frac{1}{2}}$, par conséquent la Résistance latérale sera $= \frac{1}{4} mufFgD^{\frac{1}{2}} = 2247 mu$, & la Résistance à la proue $= \frac{1}{4} mufFgD^{\frac{1}{2}} = 238 mu$.

(181.) Il est nécessaire d'ajouter à ces Résistances celles qui sont produites par le bordage, la quille, l'étambot, l'étrave, le taillamer & le gouvernail, que nous n'avons pas comprises dans le calcul. Les bordages augmentent la largeur du Vaisseau de toute leur épaisseur, le côté du Navire conservant la même inclinaison à l'égard des

couples: donc, dans la formule de la Résistance de proue $\frac{1}{4} mcdD^{\frac{1}{2}} \sin \theta$, la quantité c augmente dans la même proportion que la largeur, & par conséquent le total de la Résistance 238 mu doit aussi augmenter dans la même proportion. Or, la largeur du Vaisseau que nous avons pris pour exemple est de 42 pieds; & nous pouvons mettre un pied pour l'augmentation qui provient du bordage, attendu que les bordages les plus épais sont de 8 pouces, & les plus minces de 4; ainsi l'épaisseur moyenne est de 6 pouces, ce qui donne 12 pouces pour les deux côtés: donc l'augmentation de la

Résistance de la proue sera de $\frac{1}{3}$, ou de $5 \frac{1}{3}$. La quantité $D^{\frac{1}{2}}$ augmentera aussi, parce que les bordages les plus proches de la quille, dont l'épaisseur est de 4 pouces, augmentent la profondeur du Navire de cette quantité: la première profondeur étoit de $5.3 \frac{1}{4} = 17 \frac{1}{4} = \frac{11}{2}$; donc à la place de $\frac{11}{2}$, que nous avions auparavant, nous

aurons, à cause du bordage, $\frac{11}{2} + \frac{1}{2}$, & $D^{\frac{1}{2}}$ variera dans la raison de $(\frac{11}{2})^{\frac{1}{2}}$ à $(\frac{11}{2} + \frac{1}{2})^{\frac{1}{2}}$, ou dans celle de $(\frac{11}{2})^{\frac{1}{2}}$ à $(\frac{11}{2})^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2} (\frac{11}{2})^{\frac{1}{2}}$. $\frac{1}{2}$: c'est-à-dire, dans la raison de 35 à 36; par conséquent l'augmentation sera de $\frac{1}{35}$, ou de $6 \frac{1}{35}$. La quille, l'étambot, & l'étrave, ne donnent pas d'augmentation dans la Résistance de la proue. Nous pouvons considérer l'extrémité vers l'arrière du gouvernail, comme un rectangle vertical, dont la largeur soit de un pied, épaisseur moyenne du gouvernail, & dont la hauteur soit les 21 pieds dont le gouvernail est submergé dans l'eau; & prenant ensuite une quantité analogue à la proue pour le taillamer, la Résistance produite par ces deux causes, sera (Tome I, 642.) exprimée par $\frac{1}{2} mba^{\frac{1}{2}} u$, en supposant que b exprime la largeur, & a la profondeur du rec-

* Car a est considéré ici comme une différentielle de D , ainsi $D^{\frac{1}{2}}$ peut s'écrire sous cette forme $D^{\frac{1}{2}} dD$, dont l'intégrale $= \frac{2}{3} D^{\frac{3}{2}}$; or cette quantité varie dans la raison de $D^{\frac{1}{2}}$.

tangle; ce qui revient à $\frac{1}{4}mu (21)^{\frac{1}{2}} = 32 mu$, à très-peu près. Les trois nouvelles Résistances font à peu près $44 mu$; donc en les ajoutant à celle $238 mu$, on aura la Résistance totale à la proue = $282 mu$.

(182.) Les bordages, dont le corps du Navire est revêtu, n'augmentent pas sensiblement la valeur de c , dans la formule $\frac{1}{4}mcu D^{\frac{1}{2}}a \sin \theta$, pour ce qui concerne la résistance latérale; on peut même dire que l'angle θ diminue, à cause que les bordages des parties supérieures ont plus d'épaisseur que ceux des parties inférieures; mais les deux altérations qui peuvent résulter de cette cause, sont absolument négligeables. La quantité $D^{\frac{1}{2}}a$ augmente ici dans la même raison que ci-dessus, c'est-à-dire, de $\frac{1}{11}$: donc l'augmentation sera de $\frac{2247}{31} = 64\frac{7}{11}$. La quille, la contre-quille, & la fausse quille, peuvent se considérer comme un rectangle vertical dont les côtés horizontaux sont également distants de la superficie de l'eau; sa hauteur est de 2 pieds, sa longueur de 130, & la distance de son centre à la superficie de l'eau de 18 pieds $\frac{1}{2} = \frac{17}{2}$ pieds: la Résistance sera donc = $\frac{1}{4}mubaD^{\frac{1}{2}}$ (Tome I, 670.) = $\frac{1}{4}mu \cdot 130 \cdot 2 \left(\frac{17}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = 560\frac{1}{2} mu$. L'étambot & le gouvernail joints ensemble, peuvent être considérés comme un trapèze vertical tel que $ACEB$: supposant donc $AC = BF = a$, $AB = CF = e$, $FE = f$, & $AG = x$, on aura $GH = e + \frac{fx}{a}$: substituant cette quantité à la place de c , x à la place de D , & dx à la place de a , dans la formule $\frac{1}{4}mucD^{\frac{1}{2}}a$, la Résistance qu'éprouvera une différencielle du trapèze sera = $\frac{1}{4}mu \left(e + \frac{fx}{a}\right) x^{\frac{1}{2}} dx$; quantité dont l'intégrale est = $\frac{1}{4}mu \left(\frac{2}{3}ex^{\frac{3}{2}} + \frac{2f}{15}x^{\frac{5}{2}}\right)$; laquelle, en faisant $x = a$, deviendra = $\frac{1}{4}mu a^{\frac{3}{2}} \left(\frac{2}{3}e + \frac{2}{15}f\right)$, & exprimera la Résistance totale. Faisons maintenant $e = 3$, & $f = 5$ qui sont les valeurs que peuvent avoir ces quantités dans le Vaisseau qui nous sert d'exemple, la Résistance latérale qui provient de l'étambot & du gouvernail, sera = $2mu a^{\frac{3}{2}}$, ou = $194 mu$, en faisant $a = 21$. Le taille-mer & l'étrave peuvent être considérés comme un trapèze, dont la largeur à la ligne de flottaison est de 6 pieds, & de 4 pieds dans l'endroit le plus bas; ce qui donne $e = 6$, & $f = -2$, quantité négative: & la profondeur étant de 19 pieds, en substituant ces quantités dans la formule, la Résistance du taille-mer & de l'étrave sera = . . .

FIG. 14

$\frac{1}{2}mu \left(\frac{2.6}{3} - \frac{2.2}{5} \right) (19)^{\frac{1}{2}} = 132\frac{1}{2}mu$. Les quatre nouvelles Résistances font ensemble $951\frac{1}{2}mu$, ou simplement $951mu$; donc en les ajoutant à $1247mu$, la somme des Résistances latérales sera $= 3198mu$.

(183.) Ces Résistances sont celles qu'éprouve le Vaisseau, la vitesse u étant très-petite, mais ce n'est pas la même chose toutes les fois qu'elle devient un peu considérable; car, dans ce cas, il faut aussi considérer la Résistance qui résulte de la dénivellation du fluide, comme nous l'avons dit (*Tome I, Liv. II, Chap. V, Art. 638, & suiv.*). Cette Résistance sur un des petits quadrilatères est

$$(\text{Tome I, 672.}) = \frac{mu^2 c \sin \lambda^4}{6(\delta_4)^3} = (\text{Tome I, 584.}) \frac{mu^2 c \sin \lambda^4 \sin \lambda^4}{6(\delta_4)^3} : \&$$

pour la somme des petits quadrilatères $= \frac{mu^4}{6(\delta_4)^3} \int c \sin \lambda^4 \cdot \sin \lambda^4$. Donc, pour avoir cette Résistance, nous n'avons qu'à calculer la somme de toutes les quantités $c \sin \lambda^4 \cdot \sin \lambda^4$. Pour y parvenir, il est nécessaire d'observer que les petits quadrilatères auxquels parvient la dénivellation à la proue, sont au-dessus de la superficie de l'eau, & à la hauteur de un, deux, ou même de trois pieds, lorsqu'elle est la plus considérable; & qu'à la poupe ils sont au-dessous de la même superficie, à l'endroit où se forme la cavité, ou le creux de la dénivellation. Ceci posé, soit tracé dans le plan horizontal du Navire, une ligne d'eau qui s'élève à la proue d'un pied au-dessus de la surface de l'eau, & qui s'abaisse à la poupe de la même quantité, au-dessous de la même surface; & supposons que cette ligne passe par le centre des petits quadrilatères choqués, ce qui ne conduit à aucune erreur, quoique dans la réalité cette supposition ne soit pas rigoureusement exacte, parce que nous n'en ferons usage que pour calculer les valeurs de λ & π , lesquelles ne varient pas sensiblement par la supposition d'un pied de plus, ou de moins, dans la hauteur de cette ligne d'eau. Que DB soit cette ligne, AB , HD deux couples, & AC la première ligne d'eau; soit mené BH parallèle à la quille, & soit abaissé les perpendiculaires HF , FG , GI , IK , FL , LM , & MN : cela fait, pour ce qui concerne la Résistance de la proue $HD=c$, & l'angle $HBD=FHD=\lambda$; ainsi, l'on aura $FD=c \sin \lambda$; par la même raison $GD=c \sin \lambda^2$, $ID=c \sin \lambda^3$, & $KD=c \sin \lambda^4$, que nous appellerons f . Pareillement, pour ce qui concerne la Résistance latérale, puisque $BH=c$, & l'angle $BDH=BHF=\lambda$, on aura $FB=c \sin \lambda$, $BL=c \sin \lambda^2$, $BM=c \sin \lambda^3$, $BN=c \sin \lambda^4$, que nous appellerons F . Du point E qui divise la ligne BD en deux parties égales, soit élevé la perpendiculaire ET ; soit fait $EO=1$ pied, soit mené OT , & soit

FIG. 14

abaissé les perpendiculaires EP , PQ , QR & RS : par cette construction, on voit que l'angle OTE étant $= OEP = \alpha$, on aura $OP = \sin \alpha$, $QO = \sin \alpha^2$, $OR = \sin \alpha^3$, & $OS = \sin \alpha^4$, que nous appellerons g : substituant ces valeurs de $c \sin \alpha^4$, & de $\sin \alpha^4$ dans la formule $\frac{mu^4 c \sin \alpha^4 \sin \alpha^4}{6(64)^2}$, elle deviendra $\frac{mu^4 fg}{6(64)^2}$, pour ce qui concerne la

Résistance de poue, & $\frac{mu^4 Fg}{6(64)^2}$ pour la Résistance latérale. Traçant donc un semblable système de lignes dans chacun des petits quadrilatères qui éprouvent l'effet de la dénivellation, on trouvera toutes les valeurs de F , f & g , ainsi que les produits fg & Fg , dont la somme sera $\int fg = \int c \sin \alpha^4 \cdot \sin \alpha^4$, & $\int Fg = \int c \sin \alpha^4 \cdot \sin \alpha^4$; & ces sommes étant multipliées par $\frac{mu^4}{6(64)^2}$, donneront les Résistances qui proviennent de la dénivellation.

(184.) La Table suivante exprime les valeurs des quantités ci-dessus, pour le Vaisseau de 60 canons, qui a 42 pieds de largeur, lequel nous a toujours servi d'exemple.

| Entre les Couples. | Valeurs de | | | Produits. | |
|-----------------------|------------|--------|--------|------------------|------------------|
| | F | f | g | Fg | fg |
| | $P. p$ | $P. p$ | $P. p$ | | |
| Etrave & XXVII | 0. 2 | 4. 3 | 0. 10 | $\frac{5}{16}$ | $\frac{81}{64}$ |
| XXVII & XXIV | 1. 8 | 1. 0 | 0. 8 | $\frac{10}{9}$ | $\frac{5}{3}$ |
| XXIV & XXI | 4. 8 | 0. 8 | 0. 9 | $\frac{48}{19}$ | $\frac{5}{9}$ |
| XXI & XVIII | 6. 2 | 0. 1 | 0. 10 | $\frac{185}{36}$ | $\frac{5}{72}$ |
| XVIII & XV | 7. 0 | 0. 0 | 1. 0 | $\frac{7}{1}$ | 0 |
| 21 & 24 | 7. 0 | 0. 1 | 1. 0 | $\frac{7}{1}$ | $\frac{1}{18}$ |
| 24 & 27 | 6. 2 | 0. 3 | 0. 11 | $\frac{607}{72}$ | $\frac{11}{48}$ |
| 27 & 30 | 5. 2 | 0. 5 | 0. 7 | $\frac{217}{72}$ | $\frac{35}{144}$ |
| 30 & 33 | 2. 6 | 0. 7 | 0. 5 | $\frac{25}{24}$ | $\frac{35}{144}$ |
| 33 & Etambot. | 0. 6 | 2. 10 | 0. 11 | $\frac{11}{14}$ | $\frac{117}{72}$ |
| Sommes . . . | | | | $31 \frac{1}{2}$ | $8 \frac{1}{2}$ |

Ces sommes n'appartiennent qu'à un seul côté du Vaisseau; ainsi il faut les doubler, & l'on aura $62 \frac{1}{2}$ & $16 \frac{1}{2}$, pour les sommes

* Voyez la Note de l'Article 179.

correspondantes aux petits quadrilateres de l'un & de l'autre côté du Navire, exprimés dans la Table. Tous ceux qui sont compris depuis le couple *XV* de la proue jusqu'au couple 21 de la poupe, donnent tous les produits $fg=0$, & ceux $Fg=7\frac{1}{2}$, à l'exception de celui qui est voisin du maître couple, qui donne $6\frac{1}{2}$; la somme de ceux-ci est $=170$, laquelle ajoutée avec les $61\frac{1}{2}$ que la Table a fournis, donnera la somme complete de tous les produits $Fg=232\frac{1}{2}$: la Résistance latérale sera donc $=\frac{mu^4}{6.(64)^2} \cdot 232\frac{1}{2}=38\frac{1}{2} \cdot \frac{(mu^4)}{(64)^2}$; & celle de proue à poupe $=\frac{mu^4}{6.(64)^2} \cdot 16\frac{1}{2}=2\frac{1}{4} \cdot \frac{mu^4}{(64)^2}$. Il est encore nécessaire d'ajouter à ces Résistances celles qui proviennent du gouvernail, de l'étambot, de l'étrave & du taille-mer; ces différents objets donnent ensemble, pour l'action latérale, $Fg=11$; & pour l'action directe $fg=1\frac{1}{2}$: d'où nous tirerons $\frac{mu^4}{6.(64)^2} \cdot 24\frac{1}{2}=40\frac{1}{4} \cdot \frac{mu^4}{(64)^2}$, ou $=\frac{41mu^4}{(64)^2}$, pour l'expression complete des Résistances latérales qui proviennent de la dénivellation, & $=\frac{mu^4}{6.(64)^2} \cdot 18=\frac{3mu^4}{(64)^2}$, pour celle des Résistances directes.

(185.) Ces Résistances étant jointes avec les autres que nous avons trouvées précédemment, on aura la somme des Résistances latérales qu'éprouve le Vaisseau $=\frac{41mu^4}{(64)^2} + 3198mu$, & la somme des Résistances directes $=\frac{3mu^4}{(64)^2} + 282mu$.

(186.) Ayant trouvé les Résistances pour une disposition du Vaisseau, on peut les trouver pour toute autre, dans laquelle il seroit plus ou moins submergé dans le fluide. Dans la formule $\frac{1}{2}mcu D^{\frac{1}{2}} a \sin \lambda . \sin \alpha$ de la Résistance qu'éprouvent les petits quadrilateres, il n'y a, dans ce cas, que le produit $D^{\frac{1}{2}} a$, qui augmente, ou diminue, les quantités $\sin \lambda$, & $\sin \alpha$, conservant la même valeur: mais a suivant la même raison que D , on aura l'augmentation, ou la diminution, dans la raison de $D^{\frac{1}{2}}$ (Voyez la Note de l'Art. 181.); & comme cette loi est générale pour tous les quadrilateres, il s'ensuit que la somme des Résistances sera également comme $D^{\frac{1}{2}}$. On doit entendre la même chose pour la Résistance qui provient de l'étambot, du taille-mer & du gouvernail; mais, comme la hauteur de la quille, qui est représentée par a , n'augmente pas, l'augmentation, ou la diminution, de sa Résistance, sera simplement comme $D^{\frac{1}{2}}$. Dans la formule $\frac{mu^4 \sin \lambda \sin \alpha}{6.(64)^2}$, qui

qui exprime les résistances provenant de la dénivellation, toutes les quantités demeurent sensiblement constantes, & par conséquent ne résolvent aucune altération sensible de ce que la profondeur, à laquelle le Vaisseau est submergé, augmenteroit, ou dimi-
 roit, d'une petite quantité : il s'ensuit donc qu'il n'y a que les valeurs
 3198 mu & 282 mu qui éprouvent une variation ; c'est-à-dire, que les
 quantités 2638 mu , & 2734 mu , augmentent, ou diminuent, dans la
 raison de $D^{\frac{1}{2}}$, & les quantités 560 mu , & 84 mu , qui correspondent
 à la Résistance de la quille, varient seulement dans la raison de $D^{\frac{1}{2}}$.

(187.) Nous trouvons, pour le Vaisseau qui nous sert d'exemple,
 (181.), $D = \frac{35}{2} + \frac{1}{3} = \frac{107}{6}$; supposant que n soit la quantité dont
 il doit être plus ou moins submergé dans le fluide, les augmenta-
 tions, ou diminutions, des résistances seront dans la raison de $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}}$
 à $(\frac{107}{6} \pm n)^{\frac{1}{2}}$; & dans celle de $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}}$ à $(\frac{107}{6} \pm n)^{\frac{1}{2}}$ ou, ce qui est
 la même chose, les augmentations, ou diminutions effectives seront
 $\frac{1}{14}n(2638)mu$; $\frac{1}{14}n(2734)mu$; $\frac{1}{14}n(560)mu$; & $\frac{1}{14}n(84)mu$ *. Supposant
 donc, comme dans l'Art. 141, que le Vaisseau soit enfoncé de 6 pouces de
 plus, ou que n soit $= \frac{1}{4}$, la première augmentation sera $= 110 mu$;
 la seconde $= 114 mu$; la troisième $= 74 mu$; & la quatrième $= 17\frac{1}{2} mu$;
 c'est-à-dire que l'augmentation de la Résistance latérale sera de 117 $\frac{1}{2} mu$,
 & celle de la proue de 11 $\frac{1}{2} mu$: donc la Résistance latérale, le Vais-
 seau étant calé de 6 pouces de plus, ou étant dans la disposition où
 il naviguoit, fera de $\frac{41mn^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 3316 mu$; & celle de la proue de
 $\frac{3mn^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 294 mu$.

(188.) Ayant une fois trouvé les Résistances qu'éprouve un Vaisseau,
 on peut trouver, avec facilité, celles qu'éprouve un autre Vaisseau
 dont les fonds sont semblables à ceux du premier. Dans la formule

* Car en nommant R les quantités qui répondent à l'état primitif du Vaisseau, & A l'augmen-
 tation, ou la diminution, qui résulte de ce qu'il est plus ou moins calé de la quantité n , alors
 $R \pm A$ sera l'expression des mêmes quantités pour le nouvel état du Vaisseau ; & l'on aura, pour
 celles qui suivent la raison de $D^{\frac{1}{2}}$, $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}}$: $(\frac{107}{6} \pm n)^{\frac{1}{2}}$:: $R : R \pm A$; ou, $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}}$: $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}}$: \pm
 $\frac{1}{2}n(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}}$:: $R : R \pm A$, ou enfin, $\frac{107}{6} : \frac{107}{6} \pm \frac{1}{2}n :: R : R \pm A$; d'où l'on tire, $\frac{107}{6} : \pm \frac{1}{2}n$,
 ou, $1 : \pm \frac{1}{14}n :: R : \pm A = \pm \frac{1}{14}nR$. Donc $A = \pm \frac{1}{14}nR$.

Les secondes quantités, qui répondent à la quille, augmentant ou diminuant comme $D^{\frac{1}{2}}$, on
 aura $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}}$: $(\frac{107}{6} \pm n)^{\frac{1}{2}}$:: $R : R \pm A$, d'où l'on tirera, en opérant d'une manière analogue,
 $1 : \pm \frac{1}{14}n :: R : \pm A = \pm \frac{1}{14}nR$; donc $A = \pm \frac{1}{14}nR$.

4^{me} $D^{\frac{1}{2}}$ a $\sin \lambda \sin \lambda$ des Résistances horizontales qu'éprouvent les petits quadrilatères, les angles λ & λ ne varient point, puisqu'on suppose que les fonds des Vaisseaux sont semblables; il n'y a donc que les quantités c , a , & D qui varient, & ces quantités sont comme les dimensions linéaires des carenes, ou comme les largeurs. Les produits $caD^{\frac{1}{2}}$, seront donc comme les cinquièmes puissances des racines quarrées des largeurs *: & si nous nommons m la largeur du Vaisseau dont la Résistance est connue, M celle du Navire pour lequel on veut la trouver, & r la Résistance trouvée pour le premier, on aura $\frac{M^{\frac{1}{2}}}{m^{\frac{1}{2}}} r$ pour la Résistance qu'éprouve le second: c'est-

à-dire, pour celle qui ne dépend point de la dénivellation. Quant à la Résistance produite par la dénivellation, c'est de la formule $\frac{mu + c \sin \lambda \sin \lambda}{6(64)^{\frac{1}{2}}}$ qu'il faut se servir, & dans cette expression il n'y a que la valeur de c qui varie, & cette valeur est comme la largeur: donc cette Résistance sera $= \frac{M}{m} r$: en supposant maintenant que r exprime la Résistance que la dénivellation fait éprouver au premier Vaisseau.

(189.) Le calcul se borneroit à ces deux seules opérations, si les deux Vaisseaux devoient naviguer, étant calés proportionnellement, c'est-à-dire, s'ils étoient enfoncés dans le fluide à des profondeurs proportionnelles; mais ces profondeurs peuvent s'éloigner de quelques pouces de cette proportion, par les raisons que nous avons déjà exposées dans l'Art. 144. On peut calculer le résultat de cette variation, comme nous l'avons fait ci-devant, quand nous avons supposé que le Vaisseau de 60 canons devoit naviguer étant calé de 6 pouces de plus; mais comme on a déjà calculé les augmentations, ou diminutions, $\frac{1}{11} nmu$ (1638.), $\frac{1}{11} nmu$ (2734), $\frac{1}{11} nmu$ (560), & $\frac{1}{11} nmu$ (84), qui ont lieu dans les Résistances qu'éprouve ce Vaisseau, pour être plus ou moins calé de la quantité n , il sera mieux de trouver d'abord la Résistance qu'éprouvera ce même Navire, en le supposant calé en proportion de ce que doit l'être l'autre; & appelant ensuite r cette nouvelle Résistance, celles du second Navire seront $= \frac{M^{\frac{1}{2}}}{m^{\frac{1}{2}}} r$, & $\frac{Mr}{m}$. Les deux quantités $\frac{1}{11} nmu$ (1638.), &

$\frac{1}{11} nmu$ (560.), qui appartiennent à la Résistance latérale, peuvent être réunies en une seule, pour simplifier le calcul, & cette somme sera $= \frac{1}{11} nmu$ (4237.): il en est de même des deux autres $\frac{1}{11} nmu$ (2734)

* Car les quantités c , a & D étant comme la largeur qu'on suppose $= m$, le produit $aD^{\frac{1}{2}}$ sera comme $m^{\frac{1}{2}} \cdot m^{\frac{1}{2}} = m^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{1}{2}$.

& $\frac{1}{36} nmu$ (84), qui appartiennent à la Résistance de proue, & dont la somme est $= \frac{1}{17} nmu$ (829): la Résistance qui provient de la dénivellation ne reçoit aucune altération, comme nous l'avons déjà dit.

(190.) Nous avons trouvé, dans l'Art. 145, que m étant la largeur, v le volume submergé, & a l'aire, ou la section horizontale faite à la superficie du fluide, dans le premier Navire, c'est-à-dire, son plan de flottaison; & M étant la largeur, & V le volume du second; nous avons

trouvé, dis-je, que la formule $\frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a}$ exprimoit la quantité dont le premier Navire doit être, plus ou moins, calé, pour qu'il soit dans une disposition semblable à celle du second; quantité que nous avons tout-à-l'heure exprimée par n . Substituant donc cette expression à la place de n , dans celles des augmentations, ou des diminutions, des résistances, elles deviendront $\frac{1}{11} mu$ (4237) $\left(\frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$, &

$\frac{1}{16} mu$ (829) $\left(\frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$: par conséquent la Résistance latérale pour le Vaisseau de 60 canons, supposé dans une disposition semblable à celle de l'autre, je veux dire celle qui ne provient pas de la dénivellation, sera $= 3316 mu - \frac{1}{11} mu$ (4237) $\left(\frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$, & celle de

proue $= 294 mu - \frac{1}{16} mu$ (829) $\left(\frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$. Ainsi la Résistance latérale totale qu'il éprouvera dans cette disposition, sera $=$

$\frac{41 mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}m}} + 3316 mu - \frac{1}{11} mu$ (4237) $\left(\frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$, & celle de proue $=$

$\frac{3 mu}{(64)^{\frac{1}{2}m}} + 294 mu - \frac{1}{16} mu$ (829) $\left(\frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$: d'où il résulte que les Résistances qu'éprouvera le second Vaisseau, seront $=$

$\frac{41 mu^4 M}{(64)^{\frac{1}{2}m}} + \frac{3316 mu M^{\frac{1}{2}}}{m^{\frac{1}{2}}} - \frac{mu M^{\frac{1}{2}}}{18 m^{\frac{1}{2}}} (4237) \left(\frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$, & $= \frac{3 mu^4 M}{(64)^{\frac{1}{2}m}} +$

$\frac{294 mu M^{\frac{1}{2}}}{m^{\frac{1}{2}}} - \frac{mu M^{\frac{1}{2}}}{36 m^{\frac{1}{2}}} (829) \left(\frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$: qu parce que, dans le Vaisseau

de 60 canons, on a $m = 42$, $v = 68650$, & $a = 5500$, la Ré-

sistance latérale sera $= \frac{41 mu^4 M}{(64)^{\frac{1}{2} \cdot 42}} + \frac{3316 mu M^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}} - \frac{mu M^{\frac{1}{2}}}{18 (42)^{\frac{1}{2}}} (4237) \left(\frac{68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V}{5500} \right)$.

$$\& \text{celle de poue} = \frac{3mu^4M}{(64)^{\frac{1}{2}}42} + \frac{294muM^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}} - \frac{muM^{\frac{1}{2}}}{36(42)^{\frac{1}{2}}} (829) \left(\frac{68650 - \frac{(42)^{\frac{1}{2}}}{M}}{5500} \right)$$

(191.) Dans le Vaisseau de 70 canons, nous aurons $M=48$, & $V=96500$: donc en substituant ces valeurs dans les expressions que nous venons de déterminer, les Résistances latérales qu'éprouvera ce Vaisseau seront $= \frac{47mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 4631mu - 140mu = \frac{47mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 4391mu$;

$$\& \text{celles de poue} = \frac{24mu^4}{7(64)^{\frac{1}{2}}} + 410mu - 23mu = \frac{24mu^4}{7(64)^{\frac{1}{2}}} + 387mu.$$

(192.) Pour la Frégate de 22 canons, on a $M=32$, & $V=15170$, par conséquent la Résistance latérale sera $= \frac{31\frac{1}{2}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 1680mu -$

$$254mu = \frac{31\frac{1}{2}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 1426mu; \& \text{celle de poue} = \frac{2\frac{1}{2}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 149mu -$$

$$25mu = \frac{2\frac{1}{2}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 124mu.$$

(193.) Pour le Vaisseau à trois ponts, on a $M=51$, & $V=12829$;

$$\text{partant, la Résistance latérale, sera} = \frac{49\frac{1}{2}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 5388mu + 209mu =$$

$$\frac{49\frac{1}{2}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 5597mu; \& \text{celles de poue} = \frac{3\frac{1}{2}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 478mu +$$

$$20\frac{1}{2}mu = \frac{3\frac{1}{2}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 498\frac{1}{2}mu.$$

(194.) On peut encore faciliter beaucoup ces déterminations, en faisant attention que la Résistance qui naît de la dénivellation est négligeable, lorsque la vitesse u est petite, particulièrement dans les grands Navires, où elle n'arrive à avoir une valeur digne d'attention, que dans des vitesses tellement grandes qu'on ne les observe jamais dans la pratique. Car les Navires étant supposés calés dans le fluide proportionnellement à leurs dimensions linéaires, la formule qui exprime la Résistance de poue, est $= \frac{3mu^4M}{(64)^{\frac{1}{2}}42} + \dots$

$$\frac{294muM^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}} = \frac{3muM}{42} \left(\frac{u^{\frac{1}{2}}}{(16)^{\frac{1}{2}}} + \frac{98M^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}} \right); \text{ attendu que la dernière partie de la formule s'évanouit; \& dans cette expression la quantité } \frac{u^{\frac{1}{2}}}{(16)^{\frac{1}{2}}}$$

qui vient de la dénivellation, est négligeable à l'égard de $\frac{98M^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}}$,

principalement lorsque M est grande, & u petite. Dans le Vaisseau de 60 canons, M est $= 42$: & si l'on suppose $u=16$, la première de ces quantités sera $= 1$, & la seconde $= 98$: or, la vitesse 16 étant des plus grandes que puisse prendre ce Vaisseau, on voit que même dans le cas où la vitesse est aussi grande qu'on

puisse raisonnablement la supposer, la quantité qui provient de la dénivellation est susceptible d'être négligée. Dans la Frégate de 22 canons, M est $= 32$, ce qui donne à peu près $\frac{98 M^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}} = 66$; d'où l'on voit que u étant $= 16$, la quantité $\frac{u^3}{16}$ est encore négligeable.

Dans un Paquebot de 21 pieds de largeur, on a $\frac{98 M^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}} = 28$, à peu près; de sorte qu'on peut encore, comme on le verra, négliger entièrement la dénivellation dans les calculs dont l'objet est de déterminer la vitesse u ; mais il n'en est pas de même pour un Canot, ou une petite Barque; car si nous supposons une petite embarcation de cette espèce, ayant 7 pieds de largeur, ou $\frac{M}{42} = \frac{1}{6}$, on aura $\frac{98 M^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}} = 6 \frac{1}{2}$; quantité qui, comme on le voit, n'est déjà pas excessive à l'égard de l'unité.

(195.) Si la dénivellation est susceptible d'être négligée dans les Résistances de proue, à bien plus forte raison peut-elle l'être dans les Résistances latérales, où la vitesse u est beaucoup plus petite: par conséquent, elles doivent se réduire aux seuls termes qui sont affectés de la simple vitesse u ; à moins qu'il ne soit question de Barques très-petites, & de vitesses très-considérables.

CHAPITRE VI.

*Des Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement horizontal, à l'égard d'un axe aussi horizontal, & qui constituent ce que les Marins appellent la Qualité de porter la Voile *.*

(196.) LES Moments qu'éprouve le Vaisseau, de même que les résistances horizontales, peuvent avoir différentes directions, suivant la disposition qu'on donnera aux voiles, & suivant l'axe sur lequel on suppose que se fait la rotation; mais nous pouvons, comme nous l'avons fait des résistances, les réduire à deux espèces; la

* En Espagnol, *Aguante de Vela* (Tome I, page 33. Note.). Cela répond à la *Stabilité*, en éteignant ce mot au cas où le Vaisseau est en mouvement; ce que la plus grande partie des Auteurs ont négligé de considérer. Nous nous servirons souvent de cette dernière expression.

FLANG. L.

premiere, suivant un axe horizontal tiré de la proue à la poupe, & passant par le centre de gravité; ce sont les moments qui constituent ce que les Marins nomment, avec raison, la *Qualité de porter la Voile*; & la seconde espece, suivant un autre axe aussi horizontal & perpendiculaire au premier. Les premiers moments viennent de la résistance latérale, & les seconds de la résistance suivant la proue: les uns & les autres proviennent de la somme des moments qu'éprouvent les différents quadrilateres, dans lesquels nous avons divisé la surface du corps du Navire, attendu qu'il est si irrégulier, que nous ne pouvons faire usage d'aucune autre méthode pour le soumettre au calcul.

(197.) Les moments qu'éprouve un corps quelconque, qui se meut d'un mouvement horizontal, ont été trouvés (*Tome I*, 846.) = $(PH + \frac{1}{12} m f e^3 c) \sin \Delta + \frac{1}{2} m u f c x^{\frac{1}{2}} y dy \sin \theta + \frac{1}{2} m u f c (k - x) x^{\frac{1}{2}} dx \sin \theta$, on en substituant à la place de $\sin \theta$ sa valeur $\sin \lambda \cdot \sin \pi$ (*Tome I*, 584.), ils deviendront $(PH + \frac{1}{12} m f e^3 c) \sin \Delta + \frac{1}{2} m u f c x^{\frac{1}{2}} y dy \sin \lambda \cdot \sin \pi + \frac{1}{2} m u f c x^{\frac{1}{2}} dx (k - x) \sin \lambda \cdot \sin \pi$, Δ exprimant l'angle de l'inclinaison du Vaisseau. La valeur de $(H + \frac{m}{12 F} f e^3 c) \sin \Delta$, a déjà été trouvée (150) pour l'expression de la distance du centre de gravité, au nouveau centre de volume; ainsi cette distance étant divisée par $\sin \Delta$, on aura $(H + \frac{m}{12 F} f e^3 c) = (H + \frac{1}{12 v} f e^3 c)$, distance du centre de gravité au métacentre: appellant K cette distance, on aura $(HP + \frac{1}{12} m f e^3 c) \sin \Delta = KP \sin \Delta = m K v \sin \Delta$, v étant le volume qu'occupe le Vaisseau dans le fluide.

FIG. 18.

Pour réduire la seconde quantité $\frac{1}{2} m u f c x^{\frac{1}{2}} y dy \sin \lambda \cdot \sin \pi$, on observera que $CD = dy$, & l'angle $BFG = FGH = \lambda$; ainsi l'on aura $1 : \sin \lambda :: dy : KL = dy \sin \lambda$; & pareillement $1 : \sin \pi$, (sinus de NKL) :: $KL = dy \sin \lambda : NL = dy \sin \lambda \cdot \sin \pi$; quantité que nous appellerons h . Cette dénomination étant substituée dans l'expression ci-dessus, elle se changera en $\frac{1}{2} m u f c h x^{\frac{1}{2}} y$.

La troisième quantité est (177) = $\frac{1}{2} m u f f g x^{\frac{1}{2}} (k - x) *$, ayant $f = FI$ pour les Résistances latérales, & IG pour celles de proue, & g étant NM . Les moments se réduiront donc à $m K v \sin \Delta + \frac{1}{2} m u f c h x^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} m u f f g x^{\frac{1}{2}} (k - x)$; mais la dernière quantité de cette

* Car $f = c f \lambda$, $g = c f \pi$, $= dx \sin \pi$, puisque $c = dx$: ainsi $f g = c d x \sin \lambda \cdot \sin \pi$.

expression peut encore avoir la forme suivante $\frac{1}{4} muk ffgx^{\frac{1}{2}}$ — $\frac{1}{4} muf ffgx^{\frac{1}{2}}$, ce qui facilite le calcul : car (180.) la quantité $\frac{1}{4} muf ffgx^{\frac{1}{2}}$ étant l'expression de toute la Résistance horizontale qu'éprouve le Vaisseau, expression que nous avons déjà trouvée précédemment, la quantité $\frac{1}{4} muk ffgx^{\frac{1}{2}}$ sera le produit de la même Résistance, par la distance k du centre de gravité à la superficie du fluide. Si nous supposons donc, $\frac{1}{4} muf ffgx^{\frac{1}{2}} = mur$, les Moments seront = $mKv \sin \Delta + \frac{1}{4} muf chx^{\frac{1}{2}}y + mukr - \frac{1}{4} muf ffgx^{\frac{1}{2}}$; $\frac{1}{4} muchx^{\frac{1}{2}}y$ exprimant le moment vertical qu'éprouve chaque paire des petits quadrilatères correspondants, par rapport au plan vertical qui coïncide avec la quille; & $\frac{1}{4} muf ffgx^{\frac{1}{2}}$ exprimant le Moment horizontal qu'ils éprouvent relativement à leur distance à la superficie du fluide. Toute l'opération se réduit donc à trouver les moments $\frac{1}{4} muf chx^{\frac{1}{2}}y - \frac{1}{4} muf ffgx^{\frac{1}{2}}$, puisque les quantités $mKv \sin \Delta + mukr$ sont déjà connues.

La quantité $fgx^{\frac{1}{2}}$ est le produit $fgx^{\frac{1}{2}}$ que nous avons déjà trouvé (180.) par x , distance du centre des Résistances des petits quadrilatères à la superficie du fluide, lequel centre est aux $\frac{1}{2}$ de leur hauteur *. Dans le Vaisseau de 60 canons, la distance entre les lignes d'eau étant = 3 pieds $\frac{1}{2}$, les $\frac{1}{2}$ de cette distance seront = $\frac{1}{4}$: donc on aura pour les quadrilatères compris entre la première & la seconde, $x = \frac{1}{4}$: pour ceux entre la seconde & la troisième, $x = \frac{1}{2}$: pour ceux entre la troisième & la quatrième, $x = \frac{3}{4}$; pour ceux entre la quatrième & la cinquième, $x = \frac{1}{2}$: enfin, pour ceux entre la cinquième & la quille, $x = \frac{1}{4}$: par conséquent, on aura (180.) .

* Cela se déduit de l'Article 850, Tome I, en négligeant le terme relatif à la dénivellation; mais en voici la démonstration directe appliquée à une surface plane quelconque.

La force qu'éprouve une différencielle horizontale d'une surface plane quelconque, abstraction faite de la dénivellation, est (Tome I, 594) = $\frac{mbdx \sin \alpha}{\sin \alpha} (x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \alpha)^2$, (c'est l'expression même de l'Article cité en mettant dx pour dx , afin de conserver l'analogie avec le cas actuel); ainsi la Résistance qu'éprouve cette différencielle = $\frac{mub \sin \alpha \cdot \sin \alpha}{2 \sin \alpha} (x^{\frac{1}{2}} dx)$, (Tome I, 652, 654, 655, 658 & 670); & le Moment de cette Résistance par rapport à la superficie du fluide = $\frac{mub \sin \alpha \cdot \sin \alpha}{2 \sin \alpha} (x^{\frac{1}{2}} dx)$. Prenant l'intégrale, tant de l'expression de la Résistance que de celle de son moment, ces intégrales seront $\frac{mub \sin \alpha \cdot \sin \alpha}{3 \sin \alpha} x^{\frac{3}{2}}$, & $\frac{mub \sin \alpha \cdot \sin \alpha}{5 \sin \alpha} x^{\frac{5}{2}}$. Divisant la somme des Moments par celle des Résistances, on aura $\frac{2}{3} x$ pour la distance du centre des Résistances de cette surface à la superficie du fluide (Tome I, 120 & 850).

Pour les Moments latéraux.

$$\begin{aligned}
 Fgx^{\frac{1}{2}}.x &= 578 \cdot \frac{21}{10} = 1213,8 \\
 921 \cdot \frac{16}{10} &= 5157,6 \\
 1071 \cdot \frac{91}{10} &= 9746,1 \\
 1035 \cdot \frac{126}{10} &= 13041,0 \\
 889 \cdot \frac{161}{10} &= 14312,9
 \end{aligned}$$

$$fFgx^{\frac{1}{2}} = \dots\dots\dots 43471,4$$

Pour les Moments de Proue.

$$\begin{aligned}
 fgx^{\frac{1}{2}}.x &= 90^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{21}{10} = 189,0 \\
 142 \cdot \frac{16}{10} &= 775,2 \\
 126 \cdot \frac{91}{10} &= 1146,6 \\
 89 \cdot \frac{126}{10} &= 1121,4 \\
 29 \cdot \frac{161}{10} &= 466,9
 \end{aligned}$$

$$ffgx^{\frac{1}{2}} = \dots\dots\dots 3719,1$$

Donc $\frac{1}{2}mu fFgx^{\frac{1}{2}} = 21736mu$, & $\frac{1}{2}mu ffgx^{\frac{1}{2}} = 1860mu$.

(198.) Il est nécessaire d'ajouter à ces valeurs l'augmentation qui provient de l'épaisseur des bordages, comme nous l'avons dit, *Art.* 181. Dans $ffgx^{\frac{1}{2}}$ il y a deux quantités ; l'une provenant de c , ou de f , qui est, par l'*Art.* cité, $= \frac{1}{2}$ de $1860 = 44$; & l'autre provenant de $x^{\frac{1}{2}}.dx$, ou de $x^{\frac{1}{2}}$, qui augmente dans la raison de $(\frac{35}{2})^{\frac{1}{2}}$ à $(\frac{35}{2} + \frac{1}{3})^{\frac{1}{2}}$, ou de 35 à $35 + \frac{1}{3}$ * ; ce qui donne l'augmentation de $\frac{1}{3}$ de $1860 = 89$. Les deux quantités réunies donnent 133 . Donc, avec l'augmentation qui résulte de l'épaisseur des bordages, on aura $\frac{1}{2}mu ffgx^{\frac{1}{2}} = 1993mu$. La quantité $fFgx^{\frac{1}{2}}$ augmente seulement dans la raison de $x^{\frac{1}{2}}$: donc l'augmentation est de $\frac{1}{3}$ de $21736 = 1035$; par conséquent avec l'augmentation qui résulte de l'épaisseur des bordages, on a $\frac{1}{2}mu fFgx^{\frac{1}{2}} = 21771mu$.

(199.) On doit aussi ajouter les Moments qu'éprouvent la quille, l'étambot, le gouvernail, l'étrave & le taille-mer. Considérant la face la plus à poupe du gouvernail comme un rectangle vertical, de même que son correspondant dans le taille-mer, ainsi que nous l'avons fait

(181.), l'expression de leur Moment de poupe à proue sera $\frac{1}{2}mbux^{\frac{1}{2}} = \frac{1}{2}mu (21)^{\frac{1}{2}} = 404mu$; la largeur b du rectangle étant $= 1$, & la hauteur $x = 21$: par conséquent, en faisant attention à cette quantité, l'expression $\frac{1}{2}mu ffgx^{\frac{1}{2}}$ sera $= 2397mu$. La quille, la contre-quille & la fausse-quille, ont été considérées, dans le même *Art.* 181, comme un rectangle vertical de 2 pieds de hauteur, & de 130 de longueur, submergé à 18 pieds $\frac{1}{2}$ de profondeur, qui maintenant sera

* La fraction $\frac{1}{3}$ est un peu trop forte.

à 19 pieds, à cause que le centre des résistances est plus bas que celui de gravité (197, & Tome I, 850.) : & ayant trouvé cette résistance = $560\frac{1}{2}mu$, le moment qu'éprouvera la quille sera = $560\frac{1}{2}.19mu = 10643mu$. L'étambot & le gouvernail réunis, ont été supposés former un trapèze vertical, & la différencielle de sa résistance a été trouvée = $\frac{1}{2}mu(e + \frac{fx}{a})x^{\frac{1}{2}}dx$; par conséquent la différencielle du moment

sera = $\frac{1}{2}mu(e + \frac{fx}{a})x^{\frac{3}{2}}dx$; quantité dont l'intégrale, en mettant a pour x , est = $\frac{1}{2}mu(\frac{2}{5}e + \frac{2}{7}f)a^{\frac{5}{2}} = \frac{1}{2}mu(\frac{6}{5} + \frac{10}{7})(21)^{\frac{5}{2}} = 2656mu$, en faisant $e = 3$, $f = 5$, & $a = 21$. Le taille-mer & l'étrave, ont été pareillement supposés former un autre trapèze qui donnoit la même formule que la précédente, avec la seule différence que la quantité e est ici = 6, & $f = -2$, ce qui donne $\frac{1}{2}mu(\frac{2}{5}e + \frac{2}{7}f)a^{\frac{5}{2}} = \frac{1}{2}mu(\frac{12}{5} - \frac{4}{7})(21)^{\frac{5}{2}} = 1848mu$. Ces trois Moments latéraux étant réunis donnent une somme de $15147mu$, qui, ajoutée aux $22771mu$, somme des Moments qui proviennent du corps du Vaisseau, donnera les Moments totaux pour le Vaisseau de 60 canons, appartenants à la formule $\frac{1}{2}mu \int Fgx^{\frac{1}{2}}$; ainsi cette somme totale des Moments sera = $37918mu$.

(200.) Si on veut, en outre, que le Vaisseau soit calé de 6 pouces de plus, comme nous l'avons supposé dans les exemples précédents, on observera que l'augmentation qui correspond à $\frac{1}{2}mu \int f gx^{\frac{1}{2}}$ est comme $x^{\frac{1}{2}}$, à cause que g est comme dx (177.) : ainsi, cette augmentation fera à la valeur primitive de cette quantité, comme $\frac{1}{2}n$ est à $\frac{1+2}{6}$ *, rapport qui est = $\frac{1}{2}n$; c'est-à-dire, qu'elle sera = $\frac{1}{2}n(2397)mu$; & celle qui correspond à $\frac{1}{2}mu \int Fgx^{\frac{1}{2}}$ sera = $\frac{1}{2}n(37918)mu$ par conséquent, le Vaisseau étant calé de 6 pouces de plus, on aura $\frac{1}{2}mu \int f gx^{\frac{1}{2}} = 2568mu$, & $\frac{1}{2}mu \int Fgx^{\frac{1}{2}} = 40626mu$.

* Car le Vaisseau étant dans son état primitif, $x = \frac{1+2}{6}$, (181 & 187.), & étant plus calé de la quantité n , $x = \frac{1+2}{6} + n$; donc en nommant R la quantité $\frac{1}{2}mu \int f gx^{\frac{1}{2}}$ qui répond à l'état primitif du Navire, & A l'augmentation quelle reçoit par l'augmentation du tirant d'eau; $R + A$ sera la valeur actuelle de cette quantité, & l'on aura $(\frac{1+2}{6})^{\frac{1}{2}} : (\frac{1+2}{6} + n)^{\frac{1}{2}} :: R : R + A$, ou $(\frac{1+2}{6})^{\frac{1}{2}} : (\frac{1+2}{6})^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}n(\frac{1+2}{6})^{\frac{1}{2}} :: R : R + A$, ou $\frac{1+2}{6} : \frac{1+2}{6} + \frac{1}{2}n :: R : R + A$; d'où l'on tire $\frac{1+2}{6} : \frac{1}{2}n :: R : A$; ou, enfin, $1 : \frac{1}{2}n :: R : A = \frac{1}{2}nR$. Ce calcul est analogue à ceux qu'on a exposés dans la Note de l'Article 187.

(201.) Pour trouver $\int chx^{\frac{1}{2}}y$, on prendra, dans la figure correspondante à chaque petit quadrilatère, la valeur de $h=NL$, & on la multipliera par y , distance de son centre de résistance au plan vertical qui coïncide avec la quille : on multipliera ensuite chaque produit par c , distance d'un couple à l'autre ; ou, s'il est question des quadrilatères extrêmes de l'avant, ou de l'arrière, par la distance du dernier couple à l'étrave, ou à l'étambot. Ayant fait la somme de tous les produits correspondants aux petits quadrilatères compris entre deux lignes d'eau, on multipliera chacune de ces sommes par la quantité $x^{\frac{1}{2}}$, lesquelles quantités sont (197.), $(\frac{21}{10})^{\frac{1}{2}}$, $(\frac{16}{10})^{\frac{1}{2}}$, $(\frac{91}{10})^{\frac{1}{2}}$, $(\frac{126}{10})^{\frac{1}{2}}$, & $(\frac{161}{10})^{\frac{1}{2}}$; enfin, ajoutant tous ces produits ensemble, on aura la valeur de $\int chx^{\frac{1}{2}}y$ pour les Moments latéraux.

Pour avoir les Moments de proue, on multipliera h par y , distance du centre de résistance du quadrilatère au plan vertical, perpendiculaire à la quille, qui passe par le centre de gravité ; on multipliera ensuite ce produit par c , différence entre les distances des points F & G au plan vertical qui passe par la quille. On trouvera dans les Tables suivantes les valeurs de h , c & y , ainsi que leurs produits pour le Vaisseau de 60 canons *.

Faisant maintenant usage de ces Tables, on multipliera 3320 $\frac{1}{2}$ par $(\frac{21}{10})^{\frac{1}{2}}$, le produit sera = 4812 : pareillement 4060 $\frac{1}{2}$ $(\frac{16}{10})^{\frac{1}{2}}$ = 9620 : 4104 $\frac{1}{2}$ $(\frac{91}{10})^{\frac{1}{2}}$ = 12381 : 3784 $\frac{1}{2}$ $(\frac{126}{10})^{\frac{1}{2}}$ = 13435 : enfin 1520 $\frac{1}{2}$ $(\frac{161}{10})^{\frac{1}{2}}$ = 6100. La somme 46338 de tous ces produits exprimera le Moment latéral ; ainsi l'on aura $\int chx^{\frac{1}{2}}y = 46338$. Pour avoir les Moments de proue, on multipliera de même 4410 $\frac{1}{2}$ par $(\frac{21}{10})^{\frac{1}{2}}$, le produit sera = 6391 : de même 4851 $\frac{1}{2}$ $(\frac{16}{10})^{\frac{1}{2}}$ = 11480 : 3946 $\frac{1}{2}$ $(\frac{91}{10})^{\frac{1}{2}}$ = 11905 : 3593 $\frac{1}{2}$ $(\frac{126}{10})^{\frac{1}{2}}$ = 12755 ; enfin, 1355 $\frac{1}{2}$ $(\frac{161}{10})^{\frac{1}{2}}$ = 5358. La somme 47889 de tous ces produits exprimera le Moment de poupe à proue : ainsi, l'on aura $\int chx^{\frac{1}{2}}y = 47889$.

* Ces Calculs sont dans le même cas que ceux des Articles 178 & 179 ; nous les laissons tels que l'Auteur les donne, pour les raisons que nous avons exposées dans la Note de l'Art. 179.

DES MOMENTS QU'ÉPROUVE LE VAISSEAU. 133

I. TABLE des Valeurs de h , c , y dans les Moments latéraux.

| Entre les Couples. | Entre les lignes d'eau. | | | | | | | | | | | |
|-----------------------|-------------------------|------|--------|-----------|------|--------|-----------|------|--------|-----------|------|------|
| | 1°. & 2°. | | | 2°. & 3°. | | | 3°. & 4°. | | | 4°. & 5°. | | |
| | h | c | y | h | c | y | h | c | y | h | c | y |
| Errave & XXVII | 1. 9 | 2. 7 | 1. 0 | | | | | | | | | |
| XXVII & XXIV | 1. 11 | 7. 2 | 7. 0 | 2. 3 | 7. 2 | 1. 9 | 1. 11 | 4. 4 | 1. 8 | 2. 5 | 7. 2 | 2. 3 |
| XXIV & XXI | 1. 8 | 7. 2 | 13. 8 | 2. 2 | 7. 2 | 10. 2 | 1. 9 | 7. 2 | 6. 0 | 2. 10 | 7. 2 | 2. 3 |
| XXI & XVIII | 1. 5 | 7. 2 | 17. 5 | 2. 1 | 7. 2 | 15. 1 | 2. 7 | 7. 2 | 11. 4 | 2. 10 | 7. 2 | 2. 3 |
| XVIII & XV | 1. 3 | 7. 2 | 19. 4 | 1. 11 | 7. 2 | 17. 8 | 2. 5 | 7. 2 | 14. 9 | 2. 11 | 7. 2 | 2. 3 |
| XV & XII | 1. 2 | 7. 2 | 20. 4 | 1. 9 | 7. 2 | 18. 11 | 2. 3 | 7. 2 | 16. 6 | 2. 11 | 7. 2 | 2. 3 |
| XII & IX | 1. 1 | 7. 2 | 20. 8 | 1. 8 | 7. 2 | 19. 7 | 2. 1 | 7. 2 | 17. 5 | 2. 10 | 7. 2 | 2. 3 |
| IX & VI | 1. 1 | 7. 2 | 20. 9 | 1. 8 | 7. 2 | 20. 0 | 2. 0 | 7. 2 | 18. 1 | 2. 9 | 7. 2 | 2. 3 |
| VI & III | 1. 1 | 7. 2 | 20. 10 | 1. 7 | 7. 2 | 20. 1 | 2. 0 | 7. 2 | 18. 6 | 2. 8 | 7. 2 | 2. 3 |
| III & 0 | 1. 1 | 7. 2 | 20. 11 | 1. 7 | 7. 2 | 20. 2 | 1. 11 | 7. 2 | 18. 9 | 2. 7 | 7. 2 | 2. 3 |
| 0 & 3 | 1. 1 | 6. 2 | 20. 11 | 1. 7 | 6. 2 | 20. 2 | 1. 11 | 6. 2 | 18. 9 | 2. 7 | 6. 2 | 2. 3 |
| 3 & 6 | 1. 1 | 7. 2 | 20. 10 | 1. 7 | 7. 2 | 20. 1 | 1. 11 | 7. 2 | 18. 8 | 2. 7 | 7. 2 | 2. 3 |
| 6 & 9 | 1. 1 | 7. 2 | 20. 8 | 1. 8 | 7. 2 | 19. 11 | 1. 11 | 7. 2 | 18. 3 | 2. 8 | 7. 2 | 2. 3 |
| 9 & 12 | 1. 1 | 7. 2 | 20. 4 | 1. 8 | 7. 2 | 19. 6 | 2. 0 | 7. 2 | 17. 8 | 2. 8 | 7. 2 | 2. 3 |
| 12 & 15 | 1. 2 | 7. 2 | 19. 11 | 1. 9 | 7. 2 | 19. 0 | 2. 2 | 7. 2 | 17. 0 | 2. 8 | 7. 2 | 2. 3 |
| 15 & 18 | 1. 3 | 7. 2 | 19. 5 | 1. 9 | 7. 2 | 18. 4 | 2. 4 | 7. 2 | 15. 11 | 2. 11 | 7. 2 | 2. 3 |
| 18 & 21 | 1. 4 | 7. 2 | 18. 11 | 1. 9 | 7. 2 | 17. 5 | 2. 6 | 7. 2 | 14. 2 | 2. 10 | 7. 2 | 2. 3 |
| 21 & 24 | 1. 5 | 7. 2 | 17. 9 | 1. 10 | 7. 2 | 15. 10 | 2. 7 | 7. 2 | 13. 2 | 2. 10 | 7. 2 | 2. 3 |
| 24 & 27 | 1. 7 | 7. 2 | 16. 2 | 1. 11 | 7. 2 | 13. 3 | 2. 5 | 7. 2 | 8. 9 | 2. 5 | 7. 2 | 2. 3 |
| 27 & 30 | 2. 4 | 7. 2 | 13. 5 | 2. 1 | 7. 2 | 9. 6 | 2. 4 | 7. 2 | 5. 8 | 1. 11 | 7. 2 | 2. 3 |
| 30 & 33 | 2. 4 | 7. 2 | 9. 5 | 2. 6 | 7. 2 | 5. 5 | 1. 11 | 7. 2 | 2. 9 | 1. 4 | 7. 2 | 2. 3 |
| 33 & l'Étabot. | 2. 0 | 4. 1 | 3. 4 | 1. 0 | 3. 7 | 1. 10 | 1. 3 | 3. 0 | 1. 0 | 1. 1 | 2. 6 | 0. 4 |

II. TABLE des Valeurs de h , c , y dans les Moments de poupe à proue.

| Entre les Couples. | Entre les lignes d'eau. | | | | | | | | | | | |
|-----------------------|-------------------------|-------|--------|-----------|-------|--------|-----------|-------|--------|-----------|----------|--------|
| | 1°. & 2°. | | | 2°. & 3°. | | | 3°. & 4°. | | | 4°. & 5°. | | |
| | h | c | y | h | c | y | h | c | y | h | c | y |
| Errave & XXVII | 1. 9 | 3. 0 | 7. 10 | | | | | | | | | |
| XXVII & XXIV | 1. 11 | 7. 9 | 66. 1 | 2. 3 | 7. 0 | 65. 1 | 1. 11 | 3. 3 | 65. 5 | | | |
| XXIV & XXI | 1. 8 | 4. 6 | 58. 11 | 2. 2 | 6. 0 | 58. 11 | 1. 9 | 5. 6 | 58. 11 | 2. 5 | 4. 0 | 58. 11 |
| XXI & XVIII | 1. 5 | 2. 3 | 51. 9 | 2. 1 | 3. 6 | 51. 9 | 2. 7 | 4. 3 | 51. 9 | 2. 10 | 3. 6 | 51. 9 |
| XVIII & XV | 1. 3 | 1. 1 | 44. 7 | 1. 11 | 1. 9 | 44. 7 | 2. 5 | 2. 7 | 44. 7 | 2. 11 | 2. 10 | 44. 7 |
| XV & XII | 1. 2 | 0. 6 | 37. 5 | 1. 9 | 0. 11 | 37. 5 | 2. 3 | 1. 4 | 37. 5 | 2. 11 | 2. 37. 5 | 37. 5 |
| XII & IX | 1. 1 | 0. 2 | 30. 3 | 1. 8 | 0. 6 | 30. 3 | 2. 1 | 0. 10 | 30. 3 | 2. 10 | 1. 9 | 30. 3 |
| IX & VI | 1. 1 | 0. 1 | 23. 1 | 1. 8 | 0. 3 | 23. 1 | 2. 0 | 0. 8 | 23. 1 | 2. 9 | 1. 2 | 23. 1 |
| VI & III | 1. 1 | 0. 0 | 15. 11 | 1. 7 | 0. 1 | 15. 11 | 2. 0 | 0. 4 | 15. 11 | 2. 8 | 0. 8 | 15. 11 |
| III & 0 | 1. 1 | 0. 0 | 8. 9 | 1. 7 | 0. 0 | 8. 9 | 1. 11 | 0. 1 | 8. 9 | 2. 7 | 0. 1 | 8. 9 |
| 0 & 3 | 1. 1 | 0. 0 | 2. 7 | 1. 7 | 0. 0 | 2. 7 | 1. 11 | 0. 1 | 2. 7 | 2. 7 | 0. 1 | 2. 7 |
| 3 & 6 | 1. 1 | 0. 1 | 4. 9 | 1. 7 | 0. 1 | 4. 5 | 1. 11 | 0. 2 | 4. 9 | 2. 7 | 0. 4 | 4. 9 |
| 6 & 9 | 1. 1 | 0. 2 | 11. 11 | 1. 8 | 0. 5 | 11. 11 | 1. 11 | 0. 7 | 11. 11 | 2. 8 | 0. 9 | 11. 11 |
| 9 & 12 | 1. 1 | 0. 4 | 19. 1 | 1. 8 | 0. 8 | 19. 1 | 2. 0 | 0. 9 | 19. 1 | 2. 8 | 1. 1 | 19. 1 |
| 12 & 15 | 1. 2 | 0. 5 | 26. 3 | 1. 9 | 0. 9 | 26. 3 | 2. 2 | 1. 0 | 26. 3 | 2. 9 | 1. 2 | 26. 3 |
| 15 & 18 | 1. 3 | 0. 6 | 33. 5 | 1. 9 | 0. 10 | 33. 5 | 2. 4 | 1. 4 | 33. 5 | 2. 11 | 2. 3 | 33. 5 |
| 18 & 21 | 1. 4 | 0. 7 | 40. 7 | 1. 9 | 1. 5 | 40. 7 | 2. 6 | 2. 3 | 40. 7 | 2. 12 | 2. 5 | 40. 7 |
| 21 & 24 | 1. 5 | 1. 1 | 47. 9 | 1. 10 | 2. 1 | 47. 9 | 2. 6 | 2. 9 | 47. 9 | 2. 10 | 2. 7 | 47. 9 |
| 24 & 27 | 1. 7 | 1. 9 | 54. 11 | 2. 11 | 3. 2 | 54. 11 | 2. 5 | 3. 0 | 54. 11 | 2. 5 | 1. 10 | 54. 11 |
| 27 & 30 | 2. 4 | 3. 7 | 62. 1 | 2. 5 | 4. 0 | 62. 1 | 2. 4 | 3. 1 | 62. 1 | 1. 11 | 1. 8 | 62. 1 |
| 30 & 33 | 2. 6 | 4. 11 | 69. 3 | 2. 6 | 4. 4 | 69. 3 | 1. 11 | 1. 7 | 69. 3 | 1. 4 | 1. 6 | 69. 3 |
| 33 & l'Étabot. | 2. 0 | 6. 0 | 71. 3 | 1. 9 | 2. 10 | 70. 3 | 1. 3 | 2. 6 | 70. 3 | 1. 0 | 4. 6 | 69. 3 |

I. TABLE des Produits hcy , dans les Moments latéraux.

| Entre les Couples. | Entre les lignes d'eau. | | | | | |
|--------------------|-------------------------|-----------|-----------|-----------|-----------|-----------|
| | 1°. & 2°. | 2°. & 3°. | 3°. & 4°. | 4°. & 5°. | 5°. & 6°. | 6°. & 7°. |
| 2r. & XXVII | 4. 4 | | | | | |
| XXVII & XXIV | 96. 1 | 59. 1 | 11. 2 | | | |
| XXIV & XXI | 150. 0 | 157. 8 | 75. 2 | 38. 2 | 1. 9 | |
| XXI & XVIII | 175. 6 | 225. 1 | 208. 5 | 112. 6 | 24. 6 | |
| XVIII & XV | 172. 7 | 238. 7 | 253. 2 | 190. 5 | 56. 9 | |
| XV & XII | 169. 6 | 232. 7 | 265. 2 | 233. 5 | 83. 7 | |
| XII & IX | 160. 0 | 231. 4 | 259. 9 | 261. 0 | 109. 5 | |
| IX & VI | 160. 7 | 238. 10 | 259. 2 | 287. 0 | 125. 7 | |
| VI & III | 161. 2 | 227. 5 | 265. 2 | 296. 2 | 137. 4 | |
| III & 0 | 161. 9 | 228. 0 | 254. 0 | 297. 5 | 141. 4 | |
| 0 & 3 | 139. 2 | 196. 2 | 217. 8 | 253. 10 | 123. 0 | |
| 3 & 6 | 101. 2 | 227. 5 | 252. 10 | 289. 9 | 137. 4 | |
| 6 & 9 | 160. 0 | 233. 9 | 248. 11 | 291. 4 | 133. 4 | |
| 9 & 12 | 157. 8 | 230. 6 | 267. 6 | 275. 3 | 120. 0 | |
| 12 & 15 | 165. 5 | 238. 3 | 263. 10 | 258. 0 | 106. 11 | |
| 15 & 18 | 173. 2 | 218. 0 | 263. 10 | 233. 6 | 81. 2 | |
| 18 & 21 | 178. 7 | 216. 2 | 253. 2 | 200. 8 | 59. 9 | |
| 21 & 24 | 177. 10 | 203. 4 | 205. 6 | 133. 9 | 39. 5 | |
| 24 & 27 | 182. 8 | 181. 4 | 149. 2 | 79. 5 | 23. 3 | |
| 27 & 30 | 223. 4 | 162. 11 | 93. 2 | 37. 7 | 9. 7 | |
| 30 & 33 | 167. 2 | 95. 6 | 32. 9 | 11. 11 | 3. 0 | |
| 33 & Etambot. | | 8. 11 | 3. 9 | 0. 10 | 0. 8 | |
| Sommes. . . | 3220. 6 | 3060. 10 | 3104. 3 | 3784. 11 | 1520. 10 | |

II. TABLE des Produits hcy , dans les Moments de poupe à proue.

| Entre les Couples. | Entre les lignes d'eau. | | | | | |
|--------------------|-------------------------|-----------|-----------|-----------|-----------|-----------|
| | 1°. & 2°. | 2°. & 3°. | 3°. & 4°. | 4°. & 5°. | 5°. & 6°. | 6°. & 7°. |
| 2r. & XXVII | 372. 9 | | | | | |
| XXVII & XXIV | 981. 3 | 1040. 10 | 407. 5 | | | |
| XXIV & XXI | 441. 10 | 766. 1 | 567. 1 | 608. 10 | 64. 3 | |
| XXI & XVIII | 163. 10 | 371. 4 | 568. 2 | 513. 2 | 135. 5 | |
| XVIII & XV | 60. 4 | 149. 6 | 278. 4 | 368. 7 | 162. 11 | |
| XV & XII | 28. 1 | 60. 0 | 112. 3 | 236. 2 | 135. 1 | |
| XII & IX | 5. 6 | 25. 3 | 52. 6 | 150. 0 | 92. 5 | |
| IX & VI | 2. 1 | 9. 7 | 30. 9 | 74. 1 | 57. 8 | |
| VI & III | 0. 0 | 2. 2 | 10. 7 | 28. 4 | 16. 5 | |
| III & 0 | 0. 0 | 0. 0 | 1. 5 | 11. 1 | 2. 8 | |
| 0 & 3 | 0. 0 | 0. 0 | 0. 5 | 0. 7 | 0. 5 | |
| 3 & 6 | 0. 5 | 0. 7 | 1. 6 | 4. 1 | 2. 8 | |
| 6 & 9 | 2. 2 | 8. 3 | 13. 4 | 23. 10 | 19. 10 | |
| 9 & 12 | 6. 10 | 21. 2 | 28. 7 | 63. 7 | 41. 4 | |
| 12 & 15 | 12. 5 | 34. 5 | 56. 10 | 108. 3 | 71. 1 | |
| 15 & 18 | 20. 11 | 49. 2 | 104. 0 | 202. 10 | 119. 6 | |
| 18 & 21 | 31. 7 | 100. 6 | 228. 3 | 310. 7 | 184. 9 | |
| 21 & 24 | 49. 7 | 182. 2 | 328. 3 | 293. 1 | 95. 6 | |
| 24 & 27 | 125. 2 | 333. 8 | 398. 2 | 243. 4 | 77. 4 | |
| 27 & 30 | 374. 3 | 600. 2 | 446. 8 | 198. 4 | 54. 4 | |
| 30 & 33 | 875. 10 | 750. 3 | 210. 2 | 138. 6 | 36. 1 | |
| 33 & Etambot. | 855. 0 | 347. 2 | 101. 9 | 25. 2 | 25. 1 | |
| Sommes. . . | 4410. 2 | 4810. 10 | 3946. 5 | 2593. 3 | 1335. 5 | |

(202.) Il n'y a rien à ajouter aux Moments latéraux, pour la quille, l'étrave, le taille-mer, l'étambot, & le gouvernail, parce qu'on a $h = 0$ pour ces différents objets. Le Moment augmente à raison du bordage, à cause que celui-ci fait augmenter les quantités y , $x^{\frac{1}{2}}$ & h , cette dernière quantité étant comme la distance entre les lignes d'eau, & cette distance comme la quantité x . Quant à la quantité y , l'augmentation qui en résulte est (181.) de $\frac{1}{11}$ de 46338 = 1103; l'augmentation qui résulte de $x^{\frac{1}{2}}$ est (181.) de $\frac{1}{11}$ de 46338 = 1324; ajoutant donc ces deux quantités, on aura, pour les Moments latéraux, $schx^{\frac{1}{2}}y = 48765$, & $\frac{1}{11}mu schx^{\frac{1}{2}}y = 24382 mu$.

(203.) Les Moments de poupe à proue, n'augmentent nullement pour ce qui concerne la quille, l'étambot, le gouvernail, à cause qu'on a $h = 0$ pour ces différentes parties. Les Moments relatifs à l'étrave & au taille-mer sont exprimés par $schx^{\frac{1}{2}}y$, & alors on a $c = 1$, $h = 6$, $x^{\frac{1}{2}} = (3)^{\frac{1}{2}}$, & $y = 66$; par conséquent,

valeurs de $mKv \sin \Delta$, & $mukr$. Quant aux valeurs de $\frac{1}{4}mufschx^{\frac{1}{2}}y$, & de $\frac{1}{4}muffgx^{\frac{1}{2}}$, on voit que ces deux quantités font comme les racines quarrées des septiemes puissances des dimensions linéaires des Vaisseaux *: ainsi elles se détermineront par une simple règle de trois.

Nous avons vu, dans l'Article 145, qu'ayant deux Vaisseaux n & N , dans lesquels on appelle

| | | | |
|---|---|-------------|--|
| m la largeur, v le volume submergé. a l'aire, ou la section à la superficie du fluide. c'est à-dire, à la ligne de flottaison, | $\left. \begin{array}{l} \\ \\ \\ \\ \end{array} \right\}$ du premier. | \parallel | $\left. \begin{array}{l} \\ \\ \\ \\ \end{array} \right\}$ du second. |
| | | | M la largeur, V le volume submergé, |

Nous avons vu, dis-je, qu'on avoit $\frac{v - \frac{m^3}{M^3}V}{a}$ pour l'expression de la quantité dont il faut que le Vaisseau n soit plus ou moins calé, pour être dans la même disposition que le Vaisseau N . Supposons maintenant que b exprime ce dont le Vaisseau n est calé; on aura $b - \frac{v - \frac{m^3}{M^3}V}{a}$ pour la quantité dont il devroit l'être pour que sa disposition fût semblable à celle du Vaisseau N ; & comme les Moments $\int schx^{\frac{1}{2}}y$ varient comme $x^{\frac{1}{2}}$, (204.), ou dans la raison de $b^{\frac{1}{2}}$ à $\left(b - \frac{v - \frac{m^3}{M^3}V}{a}\right)^{\frac{1}{2}}$; & ceux exprimés par $\int fgx^{\frac{1}{2}}$, comme $x^{\frac{1}{2}}$, (200.), ou dans la raison de $b^{\frac{1}{2}}$ à $\left(b - \frac{v - \frac{m^3}{M^3}V}{a}\right)^{\frac{1}{2}}$; c'est-à-dire, les premiers dans la raison de 1 à $1 - \frac{\frac{3}{2}ba}{a} \left(v - \frac{m^3}{M^3}V\right)$, & les seconds, dans celle de 1 à $1 - \frac{\frac{5}{2}ba}{a} \left(v - \frac{m^3}{M^3}V\right)$ **: les premiers Moments, pour la nouvelle disposition du Vaisseau n , seront donc $= \int schx^{\frac{1}{2}}y - \frac{3 \int schx^{\frac{1}{2}}y}{2ba} \left(v - \frac{m^3}{M^3}V\right)$; & les seconds $= \int fgx^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{2} \int \frac{fgx^{\frac{1}{2}}}{ba} \left(v - \frac{m^3}{M^3}V\right)$. Or, ces Moments sont à ceux qu'éprouve le Vaisseau N , comme $m^{\frac{1}{2}}$ est à $M^{\frac{1}{2}}$. (207.);

* Puisque les quantités c , h , y , f , & g sont comme x : il s'ensuit que les expressions $\int schx^{\frac{1}{2}}y$, & $\int fgx^{\frac{1}{2}}$ sont comme $x^{\frac{1}{2}}$.

** On trouve ces rapports en opérant d'une manière analogue à celles qu'on a développées dans les Notes des Articles 137 & 200.

donc les Moments qu'éprouve ce dernier Vaisseau, seront = . . .

$\frac{M^2}{m^2} \int chx^{\frac{1}{2}} y \left(1 - \frac{3}{2a} \left(v - \frac{m^2}{M^2} v\right)\right)$, & $\frac{M^2}{m^2} \int fgx^{\frac{1}{2}} \left(1 - \frac{3}{2a} \left(v - \frac{m^2}{M^2} v\right)\right)$; les quantités $\int chx^{\frac{1}{2}}$, & $\int fgx^{\frac{1}{2}}$ exprimant les Moments déjà trouvés, pour le Vaisseau n . Nous avons, pour le Vaisseau de 60 canons, $m = 42$, $v = 68650$, $a = 5312$, $b = 5.34 = \frac{11}{2}$.

$\int chx^{\frac{1}{2}} y = 50769.(204.)$ } pour les Moments
 $\int fgx^{\frac{1}{2}} = 81252.(200.)$ } latéraux.
 $\int chx^{\frac{1}{2}} y = 53940.(204.)$ } pour les Moments
 $\int fgx^{\frac{1}{2}} = 5136.(200.)$ } de poupe à proue.

donc en substituant, ces expressions se réduiront à

$$\frac{M^2.50769}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^2} v)}{35.5312}\right), \text{ \& à } \frac{M^2.81252}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^2} v)}{35.5312}\right)$$

pour les Moments latéraux : & pour ceux de poupe à proue,

$$\text{elles se réduiront à } \frac{M^2.53940}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^2} v)}{35.5312}\right), \text{ \& à } \dots$$

$$\frac{M^2.5136}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^2} v)}{35.5312}\right).$$

(208.) Pour trouver, d'après cela, les Moments latéraux qu'éprouve le Vaisseau de 70 canons, nous avons (171.), $K = 10\frac{1}{2}$; (112.), $V = 96500$; (146 & 171.), $k = 7\frac{1}{2} - 2\frac{1}{2} = 5$; (191.), $r = 4391$; (117.), $M = 48$: donc $mKV \sin \Delta = 10\frac{1}{2}.96500.m \sin \Delta = 1029333 m \sin \Delta$: $mu kr = 5.4391.mu = 21955 mu$; & par conséquent

$$\frac{M^2.50769}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^2} v)}{35.5312}\right) = \frac{8^2.50769}{7^2} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(7)^3}{8}.96500)}{35.5312}\right)$$

$$= 75822, \text{ \& } \frac{M^2.81252}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^2} v)}{35.5312}\right) = \dots$$

$$\frac{8^2.81252}{7^2} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(7)^3}{8}.96500)}{35.5312}\right) = 115695: \text{ d'où s'enfuit que, pour}$$

le Vaisseau de 70 canons, les Moments latéraux seront = . . .
 $1029333 m \sin \Delta + 21955 mu + \frac{1}{2} mu (75822) - \frac{1}{2} mu.115695 =$
 $1029333 m \sin \Delta + 2019 mu.$

(209.) Pour les Moments de poupe à proue, on a (160 & 171.), $K = 142\frac{1}{2} - 2\frac{1}{2} = 139\frac{1}{2}$, & (191.), $r = 387$: donc $mKV \sin \Delta = 139\frac{1}{2}.96500 m \sin \Delta = 13469951 m \sin \Delta$: $mu kr = 5.387 mu = 1935 mu$:

$$\frac{M^2.53940}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^2} v)}{35.5312}\right) = \frac{8^2.53940}{7^2} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(7)^3}{8}.96500)}{35.5312}\right)$$

$$= 83414 : \& \frac{M^2 \cdot 5136}{(42)^2} \left(1 - \frac{5(68650 - \frac{(42)^3}{M})^3 V}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{8^7 \cdot 5136}{7^2} \left(1 - \frac{5(68650 - (\frac{7}{8})^3 96500)}{35 \cdot 5312} \right) = 7166 : \text{donc les Moments de poupe à proue qu'éprouvera le Vaisseau de 70 canons, seront exprimés par } 13469951 m \sin \Delta + 1935 mu + \frac{1}{4} mu \cdot 83414 - \frac{1}{4} mu \cdot 7166 = 23469951 m \sin \Delta + 40059 mu.$$

(210.) Nous avons trouvé (172.), dans la Frégate de 22 canons, que le métacentre, considéré par rapport aux Moments latéraux, est élevé au-dessus du centre de gravité de 7 pieds $\frac{1}{7} = K$; on a, de plus (112.), $V = 21570$; (147 & 172.), $k = 4 \frac{19}{24} - 2 \frac{1}{11} = 2 \frac{11}{16}$; (192.), $r = 1416$; & (112.), $M = 31 \frac{1}{2}$: donc $mKV \sin \Delta = 7 \frac{1}{2} \cdot 21570 \cdot m \sin \Delta = 186977 m \sin \Delta$: $mu kr = 2 \frac{11}{16} \cdot 1416 \cdot mu =$

$$3641 mu : \frac{M^2 \cdot 50796}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(31 \frac{1}{2})^2 \cdot 50796}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{31 \frac{1}{2}})^3 21570)}{35 \cdot 5312} \right) = 15877 : \& \text{enfin } \dots$$

$$\frac{M^2 \cdot 81252}{(42)^2} \left(1 - \frac{5(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(31 \frac{1}{2})^2 \cdot 81252}{(42)^2} \left(1 - \frac{5(68650 - (\frac{42}{31 \frac{1}{2}})^3 21570)}{35 \cdot 5312} \right) = 22173 : \text{partant les Moments latéraux qu'éprouvera la Frégate, seront } = 186977 m \sin \Delta +$$

$3641 mu + \frac{1}{4} mu \cdot 15877 - \frac{1}{4} mu \cdot 22173 = 186977 m \sin \Delta + 493 mu.$
 (211.) Pour les Moments de poupe à proue, on a (160 & 172.), $K = 103 \frac{1}{4} - 2 \frac{1}{11} = 101 \frac{11}{16}$, & (192.), $r = 124$. Donc $mKV \sin \Delta = 101 \frac{11}{16} \cdot 21570 \cdot m \sin \Delta = 2548762 m \sin \Delta$: $mu kr = 2 \frac{11}{16} \cdot 124 \cdot mu =$

$$316 mu : \frac{M^2 \cdot 53940}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(31 \frac{1}{2})^2 \cdot 53940}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{31 \frac{1}{2}})^3 21570)}{35 \cdot 5312} \right) = 16856 : \& \text{enfin } \dots$$

$$\& \frac{M^2 \cdot 5136}{(42)^2} \left(1 - \frac{5(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(31 \frac{1}{2})^2 \cdot 5136}{(42)^2} \left(1 - \frac{5(68650 - (\frac{42}{31 \frac{1}{2}})^3 21570)}{35 \cdot 5312} \right) = 1401 : \text{donc les Moments}$$

de:

de poupe à proue qu'éprouve la Frégate, sont exprimés par . . .

$$2548762 \text{ m sin } \Delta + 316 \text{ mu} + \frac{1}{4} \text{ mu } 16856 - \frac{1}{4} \text{ mu } 1401 = \dots$$

$$2548762 \text{ m sin } \Delta + 8044 \text{ mu.}$$

(212.) Dans le Vaisseau à trois ponts, nous avons trouvé (173.),
 $K = 8\frac{1}{4} : (118.)$, $V = 128293 : (148 \& 177.)$, $k = 9 - 3\frac{11}{14} = 5\frac{1}{14}$:
 (193.), $r = 5568 : \& (118.)$, $M = 51$: donc $mKV \text{ sin } \Delta = \dots$
 $8\frac{1}{4} \cdot 128293 \cdot \text{m sin } \Delta = 1136309 \text{ m sin } \Delta$: $mukr = 5\frac{1}{14} \cdot 5568 \cdot \text{mu} =$

$$28238 \text{ mu} : \frac{M^2 \cdot 50796}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{M})^2 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(17)^2 \cdot 50796}{(14)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{14}{17})^2 128293)}{35 \cdot 5312} \right) = 101625 : \& \text{ enfin } \dots$$

$$\frac{M^2 \cdot 81512}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{M})^2 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \frac{(17)^2 \cdot 81512}{(14)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{14}{17})^2 128293)}{35 \cdot 5312} \right) =$$

203960. Partant, les Moments latéraux qu'éprouvera le Vaisseau à
 trois ponts, seront $= 1136309 \text{ m sin } \Delta + 28238 \text{ mu} + \frac{1}{4} \text{ mu} \cdot 101625$
 $= 4 \text{ mu} \cdot 203960 = 1136309 \text{ m sin } \Delta - 22930 \text{ mu.}$

(113.) Pour les Moments de poupe à proue, on a (160 & 173),
 $K = 131\frac{1}{4} - 3\frac{11}{14} = 127\frac{1}{4}$, & (193.), $r = 498$: donc $mKV \text{ sin } \Delta =$
 $127\frac{1}{4} \cdot 128293 \text{ m sin } \Delta = 16366527 \text{ m sin } \Delta$: $mukr = 5\frac{1}{14} \cdot 496 \text{ mu} =$

$$2525 \text{ mu} : \frac{M^2 \cdot 51340}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{M})^2 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(17)^2 \cdot 51340}{(14)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{14}{17})^2 128293)}{35 \cdot 5312} \right) = 107666 : \& \text{ enfin } \dots$$

$$\frac{M^2 \cdot 5136}{(42)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{M})^2 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(17)^2 \cdot 5136}{(14)^2} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{14}{17})^2 128293)}{35 \cdot 5312} \right) = 12892 : \text{ par conséquent}$$

les Moments de poupe à proue, qu'éprouve le Vaisseau à trois
 ponts, seront $= 16366527 \text{ m sin } \Delta + 2525 \text{ mu} + \frac{1}{4} \text{ mu} \cdot 107666 -$
 $\frac{1}{4} \text{ mu } 12892 = 16366527 \text{ m sin } \Delta + 42794 \text{ mu.}$

(214.) Les détails dans lesquels on vient d'entrer, sont déjà voir
 clairement que, pour obtenir que le Vaisseau porte bien la voile,
 il convient d'élever le plus qu'il est possible le centre des résistances
 horizontales ; car c'est de là que dépend le moment horizontal $mukr =$

$\frac{1}{2}mu\sqrt{gx^{\frac{1}{2}}}$, qui peut être plus, ou moins négatif, selon la position de ce centre. Divisant cette quantité par la résistance r , le quotient sera $mu(k - \frac{1}{2r}\sqrt{gx^{\frac{1}{2}}})$: de sorte que $k - \frac{1}{2r}\sqrt{gx^{\frac{1}{2}}}$ est la distance du centre de gravité à celui des résistances horizontales. Si $\frac{1}{2r}\sqrt{gx^{\frac{1}{2}}}$ est plus grand que k , ce centre sera au-dessous de celui de gravité, puisque k est la distance de ce dernier centre à la superficie du fluide; donc plus le centre des résistances sera bas, plus le Moment $mu(kr - \frac{1}{2}\sqrt{gx^{\frac{1}{2}}})$ sera négatif, ce qui est préjudiciable pour la stabilité; ou pour la qualité de porter la voile. Cette qualité ne dépend en aucune manière de la section horizontale du Navire à la ligne de flottaison, quoiqu'on ait cru généralement, avec M. Bouguer, que la stabilité en dépendoit uniquement; car, comme nous l'avons vu (Chap. III & IV.), cela ne peut avoir lieu que lorsque le Navire est dans l'état de repos. Le Moment vertical $\frac{1}{2}mu\sqrt{chx^{\frac{1}{2}}}$ ne dépend pas davantage de cette section; ces deux Moments dépendent de la figure, ou disposition, des fonds du Vaisseau: plus ils seront verticaux, depuis l'horizontale du centre de gravité, en allant vers le haut, plus $\sqrt{gx^{\frac{1}{2}}}$ sera petit, & plus $\sqrt{chx^{\frac{1}{2}}}$ sera grand: d'où l'on voit que cette disposition des fonds est très convenable pour procurer une stabilité parfaite. Il convient aussi beaucoup, pour produire cet effet, que le centre de gravité soit placé bas; parce que plus ce centre sera bas, non seulement la quantité K , & par conséquent le Moment $mKV \sin \Delta$ en deviendra plus grand; mais aussi la quantité k augmentera en même temps, ce qui diminuera le Moment négatif $mu(kr - \frac{1}{2}\sqrt{gx^{\frac{1}{2}}})$; mais cette précaution devient préjudiciable pour les roulis, comme nous le verrons par la suite.

(215.) Nous n'avons point fait entrer dans le calcul la résistance qui provient de la dénivellation, parce que, comme on l'a déjà vu, elle est extrêmement petite dans les vitesses que prennent régulièrement les Vaisseaux, principalement lorsqu'ils sont grands. On n'a pas non plus fait attention à la réduction qu'il faut faire pour avoir la force absolue des résistances, dont la valeur n'est (Tome I, 644.) que les deux tiers de celle qu'on obtient par le calcul: cependant, dans le cas où il seroit question de combiner des forces de résistance avec d'autres forces provenant de poids effectifs, alors on réduiroit les résistances aux deux tiers. Ainsi le moment latéral absolu du Vaisseau de 60 canons, sera seulement de $626431 m \sin \Delta + 440 mu$, & ainsi des autres.

CHAPITRE VII.

Des Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement horizontal, par rapport à un axe vertical qui passe par le centre de gravité.

(216.) LES Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement horizontal, par rapport à un axe vertical qui passe par son centre de gravité, peuvent être différents, suivant la direction dans laquelle se fait le mouvement; mais nous pouvons les réduire à deux comme nous l'avons fait dans le *Chapitre précédent*, l'un perpendiculaire à la quille, que nous avons appelé *Moment latéral*, & l'autre de poupe à proue; mais comme la considération de ce dernier moment n'est pas nécessaire pour remplir l'objet que nous nous proposons présentement, il suffira de considérer les Moments latéraux.

(217.) L'expression de ces Moments est (*Tome I, Art. 827.*) =

$\frac{1}{2} mu \int cyx^{\frac{1}{2}} dx \sin \theta$, ou, en substituant (*Tome I, Art. 584.*) à la place de $\sin \theta$, sa valeur = $\sin \lambda \sin \alpha$, elle est =

$\frac{1}{2} mu \int cyx^{\frac{1}{2}} dx \sin \lambda \sin \alpha = \frac{1}{2} mu \int fgyx^{\frac{1}{2}}$, (177.). Les valeurs de $f g$, ou plutôt celles de Fg , puisqu'il ne s'agit ici que des Moments latéraux, se trouvent déjà calculées pour le Vaisseau de 60 canons, dans la Table de l'Article 179 : & on a pareillement les valeurs de

$x^{\frac{1}{2}}$, lesquelles (180.) sont $\frac{1}{2}$, $\frac{11}{12}$, $\frac{7}{8}$, $\frac{5}{4}$ & $\frac{11}{12}$. Multipliant donc, la valeur de Fg pour chaque petit quadrilatère pris séparément,

par la valeur correspondante de $x^{\frac{1}{2}}$, il en résultera les produits $Fgx^{\frac{1}{2}}$ tels qu'on les trouve dans la Table suivante. Prenant ensuite séparément la somme de chacune des cinq cases horizontales, qui renferment chacune deux petits quadrilatères; avec ces sommes on formera la première colonne de la seconde Table. Prenant les valeurs de y de la Table de l'Article 201, relative aux Moments de poupe à proue, attendu que ces valeurs sont les mêmes que celles qui correspondent au cas dont il est ici question (*Tome I, 827*), on en formera la seconde colonne. Multipliant chacune de ces valeurs de y par la somme qui la précède, & qui est = $Fgx^{\frac{1}{2}}$, on aura les Moments $Fgx^{\frac{1}{2}}y$ qui composent la troisième colonne, dans laquelle on a distingué les Moments positifs de la proue, qui sont =

142 *EXAMEN MARITIME, Liv. II, Chap. V.*
 PLANC. L. 64328 $\frac{1}{2}$, lesquels obligent le Navire à venir au vent, & les Moments négatifs de poupe, qui montent à 98603 $\frac{1}{2}$, lesquels l'obligent à arriver : & comme ces derniers excèdent les premiers de 34274 $\frac{1}{2}$, il s'ensuit qu'en vertu de cet excédent, le Navire doit avoir une très-grande propension à arriver ; c'est-à-dire, que $\text{ffgx}^{\frac{1}{2}}y$ étant = 34274 $\frac{1}{2}$, le moment qui sollicite le Vaisseau à arriver, sera = $\frac{1}{2} \text{mu ffgx}^{\frac{1}{2}}y = 17137 \text{ mu}$.

I. TABLE des Produits $\text{Fgx}^{\frac{1}{2}}$.

II. TABLE des Produits $\text{Fgyx}^{\frac{1}{2}}$, tant pour venir au vent que pour arriver.

| Entre les Couples. | Entre les lignes d'eau. | | | | | | | | Entre les Couples. | Sommes | Valeur de y | Valeur de $\text{Fgyx}^{\frac{1}{2}}$ | Résultats. | |
|-------------------------|---------------------------------------|---------------------------------------|---------------------------------------|---------------------------------------|---------------------------------------|---------------------------------------|---------------------------------------|-------------------------|--------------------|--------|-------------|---------------------------------------|---------------------|---------------------|
| | 1 ^{re} . & 2 ^{de} . | 2 ^{de} . & 3 ^{de} . | 3 ^{de} . & 4 ^{de} . | 4 ^{de} . & 5 ^{de} . | 5 ^{de} . & 6 ^{de} . | 6 ^{de} . & 7 ^{de} . | 7 ^{de} . & 8 ^{de} . | | | | | | | |
| | $x = \frac{1}{2}$ | $x = \frac{3}{2}$ | $x = \frac{5}{2}$ | $x = \frac{7}{2}$ | $x = \frac{9}{2}$ | $x = \frac{11}{2}$ | $x = \frac{13}{2}$ | | | | | | | |
| 1 ^{re} & XXVII | 6. | 4 | | | | | | 1 ^{re} & XXVII | 6. | 4 | 71. | 0 | 249. 8 | Valeurs positives |
| XXVII & XXIV | 18. | 7 | 10. | 8 | 27. | 1 | | XXVII & XXIV | 76. | 4 | 66. | 11 | 5044. 4 | pour venir |
| XXIV & XXI | 24. | 4 | 14. | 8 | 51. | 9 | 60. | XXIV & XXI | 221. | 5 | 58. | 11 | 13107. 5 | au vent |
| XXI & XVIII | 27. | 1 | 40. | 0 | 41. | 11 | 13. | XXI & XVIII | 220. | 0 | 51. | 9 | 11386. 0 | |
| XVIII & XV | 30. | 8 | 44. | 3 | 49. | 10 | 40. | XVIII & XV | 207. | 3 | 44. | 7 | 9139. 11 | |
| XV & XII | 30. | 8 | 47. | 9 | 56. | 0 | 42. | XV & XII | 206. | 6 | 37. | 5 | 7726. 7 | |
| XII & IX | 31. | 3 | 49. | 2 | 56. | 3 | 49. | XII & IX | 205. | 9 | 30. | 3 | 6224. 0 | 64328 $\frac{1}{2}$ |
| IX & VI | 31. | 3 | 51. | 9 | 58. | 8 | 53. | IX & VI | 204. | 5 | 23. | 1 | 5180. 2 | |
| VI & III | 31. | 3 | 52. | 2 | 59. | 5 | 56. | VI & III | 203. | 10 | 15. | 11 | 3437. 2 | |
| III & 0 | 31. | 3 | 52. | 2 | 61. | 10 | 58. | III & 0 | 202. | 3 | 8. | 9 | 2322. 0 | |
| 0 & 3 | 23. | 2 | 38. | 11 | 45. | 7 | 43. | 0 & 3 | 171. | 4 | 2. | 71 | 442. 5 | Valeurs négatives |
| 3 & 6 | 31. | 3 | 52. | 2 | 60. | 2 | 58. | 3 & 6 | 230. | 7 | 4. | 9 | 1095. 5 | pour arriver |
| 6 & 9 | 31. | 3 | 51. | 9 | 59. | 5 | 55. | 6 & 9 | 228. 11 | 11. | 11. | 11 | 2727. 11 | |
| 9 & 12 | 31. | 1 | 50. | 4 | 56. | 11 | 55. | 9 & 12 | 226. 10 | 19. | 1. | 1 | 4328. 5 | |
| 12 & 15 | 30. | 8 | 50. | 4 | 56. | 6 | 53. | 12 & 15 | 225. | 6 | 25. | 3 | 5919. 5 | |
| 15 & 18 | 30. | 8 | 47. | 9 | 52. | 3 | 42. | 15 & 18 | 212. | 0 | 33. | 5 | 7084. 4 | 98603 $\frac{1}{2}$ |
| 18 & 21 | 30. | 4 | 47. | 2 | 43. | 4 | 35. | 18 & 21 | 205. | 6 | 40. | 7 | 8339. 11 | |
| 21 & 24 | 29. | 7 | 44. | 8 | 46. | 1 | 47. | 21 & 24 | 218. | 2 | 47. | 9 | 10417. 6 | |
| 24 & 27 | 29. | 3 | 43. | 8 | 45. | 4 | 50. | 24 & 27 | 242. | 5 | 54 | 11 | 13312. 5 | |
| 27 & 30 | 22. | 8 | 35. | 6 | 50. | 4 | 67. | 27 & 30 | 261. | 6 | 62. | 1 | 16234. 5 | |
| 30 & 33 | 18. | 9 | 33. | 4 | 58. | 11 | 79. | 30 & 33 | 286. 11 | 69. | 3 | 19814. 9 | | |
| 33 & 36 | 9. | 12. | 21. | 0 | 51. | 0 | 56. | 33 & 36 | 320. 11 | 71. | 3 | 2227. 10 | 34274 $\frac{1}{2}$ | |

(213.) Dans le calcul des résistances latérales, on n'a pas fait attention à l'inclinaison que la quille a ordinairement à l'égard de l'horizon, ou de la superficie du fluide ; on l'a supposée parallèle à cette surface, à cause que la différence qui pouvoit résulter de cette supposition étoit alors susceptible d'être négligée : mais il n'en est pas de même dans le calcul des Moments, que nous considérons ici, la différence qui en résulteroit seroit considérable ; ainsi nous ne pouvons négliger d'avoir égard à cette inclinaison. Pour plus de facilité, nous pouvons supposer que tout l'espace ABC, depuis l'horizontale AB jusqu'à la quille CB, se réduit à un triangle vertical, moitié du rectangle ABDC ; en conséquence, ce rectangle étant

divisé en deux parties égales par l'horizontale EG , le triangle BFG fera l'espace qui s'élève vers la proue, & son égal EFC fera celui qui se submerge à la poupe. Les Moments que produisent l'un & l'autre espace sont négatifs, parce que ceux de la proue doivent être retranchés; ainsi, on doit les ajouter tous les deux à ceux qu'on a déjà trouvés. Dans ces triangles on a $EF=f$, & $\frac{1}{2}EC=g$: partant $fg = EF \cdot \frac{1}{2}EC$, & pour les deux triangles réunis, $fg = EF \cdot EC = AB \cdot \frac{1}{2}AC$: c'est-à-dire, que fg est égal au produit de la longueur de la quille $AB = 130$, par la quatrième partie de la quantité dont le Vaisseau cale plus à la poupe qu'à la proue, c'est-à-dire, par le quart de la différence du tirant d'eau. Supposant cette différence de deux pieds, on aura $fg = \frac{1}{4} \cdot 130 = 65$. La quantité x exprimera ici la profondeur à laquelle le point F est submergé dans le fluide, & cette profondeur est $= 5.34 = \frac{11}{2}$: on a, de plus, $y = \frac{1}{2}FE = \frac{1}{2}AB = \frac{1}{2} \cdot 130 = 65$, qui est la distance du point F au centre des résistances du triangle *: donc $fgx^{\frac{1}{2}}y = 65 \cdot (\frac{11}{2})^{\frac{1}{2}} \cdot 65 = 11787$, & $\frac{1}{2}mu ffgx^{\frac{1}{2}}y = 5893 \frac{1}{2}mu$; & cette quantité étant ajoutée à $17137 mu$, le Moment total sera de $\frac{1}{2}mu ffgx^{\frac{1}{2}}y = 23031 mu$.

(219.) Il est nécessaire d'ajouter à ce résultat les Moments qui proviennent du bordage, de la quille, de l'étambot, du gouvernail, de l'étrave, & du taille-mer. Le bordage augmente la valeur de $fgx^{\frac{1}{2}}y$, suivant la raison dans laquelle augmente $gx^{\frac{1}{2}}$, ou suivant $x^{\frac{1}{2}}$, c'est-à-dire (181), de $\frac{1}{11}$: donc pour ce qui concerne le bordage, l'augmentation sera $= 658 mu$. La quille, la contre quille, & la fausse quille, peuvent être considérées comme un rectangle de 2 pieds de hauteur, & de 130 pieds de longueur, dont 75 pieds sont à la poupe, relativement au centre de gravité, & 55 pieds à la proue: on aura donc pour la poupe $fg = 75 \cdot 2 = 150$, & pour la proue $fg = 55 \cdot 2 = 110$. La quantité x est (182.) pour les deux parties $= \frac{17}{2}$: par conséquent on aura, pour la poupe, $fgx^{\frac{1}{2}}y = 645$, & pour la proue, $fgx^{\frac{1}{2}}y = 473$. Multipliant ces deux quantités par $\frac{11}{2}$ & $\frac{11}{2}$, qui expriment les distances dont sont éloignés les centres des résistances de celui de gravité, on aura, pour la poupe, $fgx^{\frac{1}{2}}y = 24562 \frac{1}{2}$, & pour la proue, $fgx^{\frac{1}{2}}y = 13007 \frac{1}{2}$;

* Car le centre des résistances de ce triangle est sensiblement confondu avec son centre de gravité, & la distance de ce dernier au point F est à très-peu près $= \frac{1}{2}FE$.

la différence de ces deux quantités est 11555 : ainsi l'on aura, pour ce qui concerne la quille, $\frac{1}{2} mu \int \int g x^{\frac{1}{2}} y = 5777 \frac{1}{2} mu$.

(210.) L'étambot & le gouvernail réunis, ont été considérés comme un trapeze (182.), & sa résistance a été trouvée = $194 mu$: cette quantité étant donc multipliée par 80, distance du centre de résistance du trapeze à celui de gravité; on aura le Moment $15520 mu$.

(221.) L'étrave & la taille-mer réunis, ont aussi été supposés (182.) former un autre trapeze, & sa résistance a été trouvée = $132 \frac{1}{2} mu$: ainsi, cette quantité étant multipliée par $62 \frac{1}{2}$, distance du centre de résistance de ce trapeze à celui de gravité, on aura le Moment $8280 mu$.

(122.) Les Moments qui résultent du bordage, de la quille, de l'étambot, & du gouvernail, étant réunis, font une somme de $21955 \frac{1}{2} mu$: retranchant de cette somme les Moments de l'étrave & du taille-mer, qui font $8280 mu$, il restera $13675 \frac{1}{2} mu$; & ajoutant ce dernier à ceux du corps du Navire, qui font $23031 mu$, le total des Moments qui obligent le Vaisseau à arriver, en vertu de la résistance latérale, sera = $36706 \frac{1}{2} mu$.

(223.) Ayant trouvé les Moments pour une disposition quelconque du Navire, on trouvera ceux qui correspondent à toute autre disposition, dans laquelle le Navire seroit plus, ou moins, submergé dans le fluide de la quantité n , parce que l'augmentation, ou la diminution, des Moments est comme celle des résistances, puisque dans ce changement y ne varie pas. Cette augmentation, ou diminution, comme on l'a dit (187 & Note.), suit, pour tous les Moments, excepté ceux qui proviennent de la quille, la raison de 1 à $\frac{1}{n}$: & pour ceux de la quille, celle de 1 à $\frac{1}{n}$. Supposant donc, comme on l'a fait précédemment, que le Vaisseau est plus calé de 6 pouces, on aura $n = 4$: la première augmentation sera = $(36706 \frac{1}{2} - 5777 \frac{1}{2}) \frac{1}{4} mu = 1288 \frac{3}{4} mu$, & la seconde = $(5777 \frac{1}{2}) \frac{1}{4} mu = 80 \frac{3}{4} mu$. Ces Moments étant donc ajoutés aux $36706 \frac{1}{2} mu$, trouvés ci dessus, on aura $38705 mu$ pour la véritable expression du Moment qui sollicite le Vaisseau de 60 canons à arriver, ce Vaisseau étant calé jusqu'à sa véritable ligne d'eau.

(124.) Si l'on divise ces Moments par la résistance totale qu'éprouve le même Vaisseau, laquelle (187.) est = $3316 mu$, il vient au quotient 11 pieds $\frac{1}{2}$, c'est la quantité dont le centre des résistances latérales est éloigné vers la poupe à l'égard du centre de gravité, en supposant que le Vaisseau soit calé de 2 pieds de plus à la poupe qu'à la proue. Mais si l'on suppose que la quille est ho-

rifontale, comme dans ce cas il faudroit soustraire (218.) la quantité $\frac{589\frac{1}{2} mu}{3316 mu}$, on auroit seulement 9 pieds $\frac{1}{2}$, à peu près, pour la distance dont le centre des résistances est éloigné du centre de gravité.

(125.) Ayant une fois trouvé les Moments qu'éprouve un Vaisseau, on peut trouver, avec facilité, ceux qui correspondent à un autre Vaisseau, dont les fonds sont semblables à ceux du premier : car la formule $t \mu \iint g x^2 y$ varie suivant les racines quarrées des septièmes puissances des dimensions linéaires des carenes (207 Note) : c'est-à-dire que, m étant la largeur du Vaisseau dont le Moment Q est connu, & M celle du Vaisseau dont on cherche le Moment, ce Moment cherché sera $= \frac{M^2}{m^2} Q$, bien attendu que le Moment

Q est celui qu'éprouveroit le premier Vaisseau, étant calé ou submergé dans le fluide, de la même façon que l'est le second. La quantité dont le premier Vaisseau doit être plus ou moins calé pour qu'il soit dans une disposition semblable à celle du second, est

(145.) $= \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a}$. Substituant cette valeur à la place de n dans les expressions des augmentations, ou diminutions, des Moments du Vaisseau de 60 canons, qui sont $(367064 - 5777\frac{1}{2}) \frac{1}{4} n mu = 2578\frac{1}{2} n mu$, & $(5777\frac{1}{2}) \frac{1}{12} n mu = 160\frac{1}{2} n mu$, ces expressions se changeront en celles-ci, $\frac{2578\frac{1}{2} mu}{a} (v - \frac{m^3}{M^3} V)$, & $\frac{160\frac{1}{2} mu}{a} (v - \frac{m^3}{M^3} V)$; par conséquent, le Moment qu'éprouvera le Vaisseau de 60 canons, supposé dans la même disposition que l'autre, sera $= 38075 mu - \frac{2578\frac{1}{2} mu}{a} (v - \frac{m^3}{M^3} V) - \frac{160\frac{1}{2} mu}{a} (v - \frac{m^3}{M^3} V) = 38075 mu - \frac{2738\frac{1}{2} mu}{a} (v - \frac{m^3}{M^3} V) = 38075 mu - \frac{2738\frac{1}{2} mu}{5500} (68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V)$: & celui qu'éprouvera le second Vaisseau dont la largeur est M , sera $= \frac{38075 M^2 mu}{(42)^2} - \frac{2738\frac{1}{2} M^2 mu}{5500 (42)^2} (68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V) = \dots$

$\frac{M^2 mu}{(42)^2} (38075 - \frac{2738\frac{1}{2}}{5500} (68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V))$.
(226.) Pour le Vaisseau de 70 canons, nous avons $M = 48$, $V = 96500$, donc le Moment qu'éprouvera ce Vaisseau sera $= \frac{(8)^2 mu}{(7)^2} (38075 - \frac{2738\frac{1}{2}}{5500} (68650 - (\frac{42}{48})^3 96500)) = 57577 mu$, quantité qui, divisée par la résistance latérale 4391 mu qu'éprouve ce

Vaisseau, donne pour quotient 13 pieds $\frac{1}{2}$; c'est ce dont le centre des résistances est plus à la poupe que le centre de gravité.

(227.) Dans la Frégate de 22 canons, on a $M=32$, & $V=25170$: donc le Moment dont elle éprouvera l'action, sera = $\frac{(16)^{\frac{1}{2}} mu}{(11)^{\frac{1}{2}}} (38075 - \frac{2738^{\frac{1}{2}}}{5500} (68650 - (\frac{24}{17})^3 25170)) = 12830 mu$; cette quantité étant divisée par la résistance latérale qu'éprouve la Frégate laquelle est = $1416 mu$, il vient au quotient 9 pieds, qui est la distance dont le centre des résistances est éloigné vers la poupe du centre de gravité.

(228.) Dans le Vaisseau à trois ponts, on a $M=51$, & $V=128293$: donc le Moment dont il éprouve l'action, sera = . . . $\frac{(17)^{\frac{1}{2}} mu}{(14)^{\frac{1}{2}}} (38075 - \frac{2738^{\frac{1}{2}}}{5500} (68650 - (\frac{24}{17})^3 128293)) = 78071 mu$; quantité qui, divisée par la résistance latérale qu'éprouve ce Vaisseau, laquelle est = $5769 mu$, donne pour quotient 13 pieds $\frac{1}{2}$; c'est la distance dont le centre des résistances est plus à la poupe que le centre de gravité.

CHAPITRE VIII.

Des Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement de rotation autour d'un axe horizontal; mouvement que les Marins appellent le Roulis, ou le Tangage.

(129.) **L**ES Moments qu'éprouve le Vaisseau, dans son mouvement de rotation, peuvent être différents, suivant l'axe horizontal sur lequel on suppose que ce mouvement s'exécute; mais nous les réduirons, comme nous l'avons fait ci-devant, à deux cas, l'un où l'axe autour duquel se fait le mouvement, est supposé mené de la poupe à la proue; & cette rotation est ce que les Marins appellent le *Roulis*: & l'autre dont l'axe est perpendiculaire au premier qui est ce qu'ils appellent le *Tangage*. Mais les Moments produits par l'un & l'autre mouvement, doivent se déduire des principes généraux que nous avons établis, quoique M. Bouguer, (*Traité du Navire, Liv. II, Sect. III, Chap. 3, §. 5.*) ait regardé ces deux mouvements comme fort différents l'un de l'autre, & cela pour n'avoir pas considéré cet objet avec toute l'attention qu'il exige, comme on le verra dans son lieu.

(230.) Les Moments qu'éprouve un corps dont les deux moitiés sont égales & semblables, & qui tourne sur un axe horizontal, sont (Tome I, Art. 922.) =

$$\frac{1}{2} m V \int dx \left((k-x)^2 \sin \lambda \cdot \sin n + 2y(k-x) \cos n + \frac{y^2 \cos^2 n}{\sin \lambda \cdot \sin n} \right). \text{ La}$$

première quantité $\int dx (k-x)^2 \sin \lambda \cdot \sin n$, est (177.) * = . . .

$$x^{\frac{1}{2}} \int g (k-x)^2 = k^{\frac{1}{2}} x^{\frac{1}{2}} f g + 2 k x^{\frac{1}{2}} f g + f g x^{\frac{1}{2}}. \text{ Pour réduire la seconde}$$

$2 \int dx (k-x) y \cos n$, nous avons 1 : $\cos n$ (sinus de NML) ::

$$dx (ML) : NL = dx \cos n; \text{ quantité que nous avons représentée par}$$

h , (197.) : donc cette quantité sera = $2 \int dx^{\frac{1}{2}} h y k - 2 \int dx^{\frac{1}{2}} h y$. Intro-

duisant dans la troisième $\frac{c x^{\frac{1}{2}} dx y^2 \cos^2 n}{\sin \lambda \cdot \sin n}$, la valeur h de $dx \cos n$, elle

se change en $\frac{c x^{\frac{1}{2}} h y^2 \cos^2 n}{\sin \lambda \cdot \sin n}$: & puisque $c \sin \lambda = f$, (177.), on aura

$$\sin \lambda = \frac{f}{c}, \text{ \& } \frac{c \cos^2 n}{\sin n} = \frac{h}{g}; \text{ donc cette troisième quantité sera } \frac{c x^{\frac{1}{2}} h y^2}{f g} : \text{ \&}$$

ainsi les Moments qu'éprouve le Vaisseau seront exprimés par

$$\frac{1}{2} m V \int \left(k^2 f g x^{\frac{1}{2}} - 2 k f g x^{\frac{1}{2}} + f g x^{\frac{1}{2}} + 2 c h y x^{\frac{1}{2}} - 2 c h y x^{\frac{1}{2}} + \frac{c^2 h^2 y^2 x^{\frac{1}{2}}}{f g} \right).$$

(231.) Nous avons déjà trouvé la plus grande partie de ces quan-

tités pour le Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple. Com-

mençons donc par les roulis, ou par les actions latérales, on aura (180.),

$$\int f g x^{\frac{1}{2}} = 4494 : \text{ \& comme } k \text{ est } (165 \text{ \& } 166.), = 18 - 13 \frac{1}{2} =$$

$$4 \frac{11}{2}, \text{ on aura } k^2 \int f g x^{\frac{1}{2}} = 103183. \text{ On a pareillement } (197.) \int f g x^{\frac{1}{2}} =$$

$$43471,4 : \text{ donc } 2 k \int f g x^{\frac{1}{2}} = 416661. \text{ Pour trouver maintenant } \int f g x^{\frac{1}{2}} =$$

$\int f g x^{\frac{1}{2}} \cdot x$, on multipliera chacune des valeurs de $\int f g x^{\frac{1}{2}}$ qui corres-

pondent aux espaces compris entre deux lignes d'eau (197.), par

$$\text{la valeur correspondante de } x, \text{ \& l'on aura}$$

$$\int f g x^{\frac{1}{2}} \cdot x = \int f g x^{\frac{1}{2}}$$

$$1213,8 \cdot \frac{22}{10} = 2549$$

$$5157,6 \cdot \frac{16}{10} = 28882 \frac{1}{2}$$

$$9746,1 \cdot \frac{20}{10} = 88689 \frac{1}{2}$$

$$13041,0 \cdot \frac{106}{10} = 164316 \frac{1}{2}$$

$$14312,9 \cdot \frac{146}{10} = 230437 \frac{1}{2}$$

$$\text{Somme. } 514875 = \text{la quantité } \int f g x^{\frac{1}{2}}.$$

* Car, d'après l'Article cité, $c \sin \lambda = f$, & $dx \sin n = g$.

La quantité $schx^{\frac{1}{2}}y$ est (201.) = 46338 : donc $2kschx^{\frac{1}{2}}y = 444072$.

Pour trouver $schyx^{\frac{1}{2}} = schx^{\frac{1}{2}}y \cdot x$, nous multiplierons chacune des valeurs de $schx^{\frac{1}{2}}y$, qui correspondent aux espaces compris entre deux lignes d'eau, par la valeur correspondante de x , & l'on aura

$$\frac{schx^{\frac{1}{2}}y \cdot x}{=} \frac{schyx^{\frac{1}{2}}}{=}$$

| | | | |
|-------|-------------------------|---|--------|
| 4812 | $\cdot \frac{21}{10}$ | = | 10105 |
| 9610 | $\cdot \frac{16}{10}$ | = | 53816 |
| 12381 | $\cdot \frac{11}{10}$ | = | 112667 |
| 13435 | $\cdot \frac{128}{100}$ | = | 169281 |
| 6100 | $\cdot \frac{161}{100}$ | = | 98210 |

Somme. 444079 = la quantité $schyx^{\frac{1}{2}}$
donc $2schyx^{\frac{1}{2}} = 888158$.

(232.) Enfin, pour trouver la valeur de $\int \frac{c^{1/2}y^2 x^{\frac{1}{2}}}{fg}$, qui est la seule de ces quantités que nous n'ayons pas encore calculée, il est nécessaire d'avoir recours aux Tableaux des Art. 179 & 201, où nous avons exprimé les valeurs des produits fg & chy : on quarrera les derniers, & ensuite mettant en ordre, dans une autre Table, tant les fg que les carrés $c^{1/2}y^2$, comme on le voit dans la suivante, on en déduira les quotients $\frac{c^{1/2}y^2}{fg}$, qui correspondent aux espaces compris entre deux lignes d'eau ; prenant ensuite les sommes des colonnes verticales, on multipliera chacune d'elles par la valeur correspondante de $x^{\frac{1}{2}}$, (180.), & les produits feront

$$\frac{\int \frac{c^{1/2}y^2}{fg} \cdot x^{\frac{1}{2}}}{=} \frac{\int \frac{c^{1/2}y^2 x^{\frac{1}{2}}}{fg}}{=}$$

| | | | |
|--------|--------------------------------------|---|--------|
| 26461 | $\frac{1}{3} \cdot \frac{4}{3}$ | = | 34615 |
| 43297 | $\frac{12}{18} \cdot \frac{21}{10}$ | = | 99585 |
| 55000 | $\frac{1}{6} \cdot \frac{21}{20}$ | = | 162709 |
| 64859 | $\frac{1}{6} \cdot \frac{2}{3}$ | = | 227007 |
| 22432 | $\frac{16}{18} \cdot \frac{117}{31}$ | = | 89031 |
| Somme. | | | 612947 |

= la quantité $\int \frac{c^{1/2}y^2 x^{\frac{1}{2}}}{fg}$.

TABLE des Produits fg , $c^2h^2y^2$, & des quotients $\frac{c^2h^2y^2}{fg}$ dans les moments latéraux.

| Entre les Couples. | Entre les lignes d'eau. | | | | | | | | | | | |
|-----------------------|-------------------------|-------------|------------------------|-----------|-------------|------------------------|-----------|-------------|------------------------|-----------|-------------|------------------------|
| | 1°. & 2°. | | | 2°. & 3°. | | | 3°. & 4°. | | | 4°. & 5°. | | |
| | fg | $c^2h^2y^2$ | $\frac{c^2h^2y^2}{fg}$ | fg | $c^2h^2y^2$ | $\frac{c^2h^2y^2}{fg}$ | fg | $c^2h^2y^2$ | $\frac{c^2h^2y^2}{fg}$ | fg | $c^2h^2y^2$ | $\frac{c^2h^2y^2}{fg}$ |
| Fr. & XXVII | 4. 9 | 18.9 | 4. 0 | | | | | | | | | |
| XXVII & XXIV | 13.10 | 231.0 | 667. 5 | | | | | | | | | |
| XXIV & XXI | 18. 3 | 22500.0 | 132. 9 | 13. 4 | 3491 | 261.10 | 9. 2 | 125 | 13. 5 | | | |
| XXI & XVIII | 20. 4 | 30800.0 | 1514. 9 | 15. 1 | 24818 | 1648. 0 | 17. 6 | 5650 | 322.10 | 17. 8 | 1457 | 82. 4 |
| XVIII & XV | 23. 0 | 29784.0 | 1295. 0 | 17. 6 | 50662 | 2909. 0 | 14. 2 | 43428 | 3055. 6 | 12. 4 | 12650 | 1023. 6 |
| XV & XII | 23. 0 | 28730.0 | 1249. 1 | 19. 3 | 56922 | 2957. 0 | 16.10 | 64093 | 3807. 6 | 11. 8 | 36258 | 3107. 9 |
| XII & IX | 23.11 | 25600.0 | 1070. 5 | 21. 0 | 54096 | 2607. 0 | 18. 3 | 70313 | 3812. 9 | 12. 0 | 54483 | 4140. 3 |
| IX & VI | 23.11 | 25789.0 | 1078. 3 | 22. 6 | 57041 | 2646. 3 | 19.10 | 67470 | 3954. 0 | 14. 0 | 68121 | 4865. 9 |
| VI & III | 23.11 | 25975.0 | 1086. 1 | 22. 8 | 51718 | 2281. 8 | 20. 1 | 70313 | 3501. 1 | 15. 4 | 82369 | 5371.11 |
| III & 0 | 23.11 | 26163.0 | 1394. 7 | 22. 8 | 51984 | 2293. 5 | 20.11 | 64510 | 3084. 5 | 16. 9 | 88457 | 5281. 0 |
| 0 & 3 | 17. 6 | 19367.0 | 1106. 8 | 16.11 | 38481 | 2274. 9 | 15. 5 | 47378 | 3073. 2 | 12. 4 | 55862 | 5340. 2 |
| 3 & 6 | 23.11 | 25975.0 | 1086. 1 | 22. 8 | 51718 | 2281. 8 | 20. 4 | 63924 | 3143.10 | 16. 9 | 98395 | 5012. 1 |
| 6 & 9 | 23.11 | 25600.0 | 1070. 5 | 22. 6 | 54096 | 2428. 3 | 20. 1 | 61939 | 3084. 5 | 15.11 | 84875 | 5332. 5 |
| 9 & 12 | 23. 4 | 24859.0 | 1065. 5 | 21. 0 | 51330 | 2530. 0 | 19. 3 | 71558 | 3717. 2 | 15.11 | 75763 | 4760. 0 |
| 12 & 15 | 23. 0 | 23763.0 | 1189. 8 | 21. 0 | 56763 | 2703. 0 | 18. 5 | 69608 | 3779. 7 | 15. 2 | 66564 | 4388.6 |
| 15 & 18 | 22. 9 | 22988.0 | 1303. 9 | 20. 3 | 51984 | 2505. 3 | 18. 6 | 69608 | 3940. 1 | 12. 0 | 54532 | 4543. 6 |
| 18 & 21 | 22. 9 | 21892.0 | 1401.10 | 20. 3 | 66728 | 2279. 5 | 16. 4 | 64093 | 3794. 4 | 10. 0 | 40207 | 4026. 8 |
| 21 & 24 | 22. 0 | 21624.0 | 1426. 9 | 19. 3 | 51435 | 2159. 4 | 15. 7 | 52643 | 3276. 4 | 13. 8 | 17885 | 1304. 0 |
| 24 & 27 | 21.11 | 23267.0 | 1517.11 | 19. 3 | 32882 | 1730. 8 | 15. 4 | 22151 | 1451. 2 | 17. 1 | 6304 | 369. 0 |
| 27 & 30 | 17. 0 | 19878.0 | 2934. 0 | 15. 3 | 26541 | 1711. 7 | 17. 0 | 6880 | 510. 7 | 17. 4 | 1417 | 73. 0 |
| 30 & 33 | 14. 7 | 7945.0 | 1972. 5 | 14. 6 | 912 | 622. 1 | 19.11 | 1072 | 13.10 | 22. 5 | 141 | 6. 1 |
| 33 & l'Étambot. | 7. 1 | 728.0 | 704. 2 | 9. 6 | 79 | 8. 4 | 10.11 | 14 | 1. 2 | 9. 1 | 0 | 0. 0 |
| Sommes. . . | | 26461. 4 | | | 4397.11 | | | 55000. 2 | | | 64559. 2 | |
| | | | | | | | | | | | | 22.32.11 |

(233.) Il est nécessaire d'ajouter aux six quantités trouvées, les Moments qui proviennent de l'épaisseur des bordages, de la quille, de l'étambot, du gouvernail, de l'étrave, & du taille-mer.

La première quantité $\int k^2 fg x^{\frac{1}{2}} = 103183$, augmente en vertu de l'épaisseur des bordages, dans la raison $x^{\frac{1}{2}}$, ou (1811) dans celle de $(\frac{35}{2})^{\frac{1}{2}}$ à $(\frac{25}{2} + \frac{1}{2})^{\frac{1}{2}}$; c'est-à-dire, dans la raison de 1 à $1 + \frac{1}{35} + \frac{1}{35.210}$; de sorte que l'augmentation est $2948 + 14 = 2962$: donc, en tenant compte de l'augmentation produite par l'épaisseur du bordage la quantité $\int k^2 fg x^{\frac{1}{2}}$ deviendra = 106145.

La seconde quantité $2 \int k^2 fg x^{\frac{1}{2}} = 416601$, augmente comme $x^{\frac{1}{2}}$, ou dans la raison de 1 à $1 + \frac{1}{21} + \frac{1}{21.70}$; ainsi, l'augmentation est = $19638 + 283 = 20121$: donc la quantité $2 \int k^2 fg x^{\frac{1}{2}}$ devient = ... 436722, en tenant compte de l'augmentation produite par l'épaisseur du bordage.

* Voyez les Notes des Articles 187 & 200; car ces calculs sont analogues à ceux qu'on y a développés, excepté qu'ici l'Auteur calcule trois termes de la série au lieu de deux.

La troisième quantité $\int fgx^{\frac{1}{2}} = 514875$ augmente comme $x^{\frac{1}{2}}$, ou dans la raison de 1 à $1 + \frac{1}{15} + \frac{1}{15.42}$; ainsi, l'augmentation est $= 34323 + 817 = 35140$: donc en tenant compte de l'augmentation produite par l'épaisseur du bordage, on a $\int fgx^{\frac{1}{2}} = 550015$.

La quatrième quantité $2k fchx^{\frac{1}{2}}y = 444072$, augmente comme $x^{\frac{1}{2}}y$, à cause que h est comme x ; c'est-à-dire, qu'ayant d'abord augmenté comme $x^{\frac{1}{2}}$, les résultats augmentent comme y , ou, ce qui revient au même, elle augmente d'abord dans la raison de 1 à $1 + \frac{1}{35} + \frac{1}{35.210}$, & ensuite dans celle de 1 à $1 + \frac{1}{42}$; de sorte que la première augmentation est $= 12748$, & la seconde $= 10573 + 303$: donc la quantité $2k fchx^{\frac{1}{2}}y = 467696$, en tenant compte de l'augmentation produite par l'épaisseur du bordage.

La cinquième quantité $2fchyx^{\frac{1}{2}} = 888158$, augmente comme $x^{\frac{1}{2}}$ & comme y , ou d'abord dans la raison de 1 à $1 + \frac{1}{21} + \frac{1}{21.70}$, & ensuite dans celle de 1 à $1 + \frac{1}{42}$. La première augmentation est $= 42897$, & la seconde $= 21147 + 1020$: donc en tenant compte de l'augmentation produite par l'épaisseur du bordage, la quantité $2fchyx^{\frac{1}{2}}$ devient $= 953222$.

Enfin la sixième quantité $\int \frac{c^{11}y^{\frac{1}{2}}x^{\frac{1}{2}}}{fg} = 612947$, augmente comme $x^{\frac{1}{2}}$, & comme $y^{\frac{1}{2}}$, ou d'abord dans la raison de 1 à $1 + \frac{1}{35} + \frac{1}{35.210}$, & ensuite dans celle de 1 à $1 + \frac{1}{21} + \frac{1}{(42)^2}$; la première augmentation est donc $= 17596$, & la seconde $= 29535 + 848$: donc avec l'augmentation produite par le bordage, on a... $\int \frac{c^{11}y^{\frac{1}{2}}x^{\frac{1}{2}}}{fg} = 660926$.

Prenant maintenant la somme de ces six nouvelles quantités, nous aurons, pour ce qui concerne le corps du Navire avec son bordage, $\int (k^2 fgx^{\frac{1}{2}} - 2kfgx^{\frac{1}{2}} + fgx^{\frac{1}{2}} + 2ckhyx^{\frac{1}{2}} - 2chyx^{\frac{1}{2}} + \frac{c^{11}y^{\frac{1}{2}}x^{\frac{1}{2}}}{fg}) = 394838$, & $\frac{1}{dt} \int (k^2 fgx^{\frac{1}{2}} - 2kfgx^{\frac{1}{2}} + fgx^{\frac{1}{2}} + 2ckhyx^{\frac{1}{2}} - 2chyx^{\frac{1}{2}} + \frac{c^{11}y^{\frac{1}{2}}x^{\frac{1}{2}}}{fg}) = \frac{197419}{dt} \frac{mV}{dt}$.

(234) Pour ce qui concerne la quille, nous avons (182.), $\frac{1}{2} \int fgx^{\frac{1}{2}} = 560 \frac{1}{2}$, & (199.), $x = 19$: donc ayant $k = 4 \frac{19}{11}$, on aura

$k^2 - 2kx + x^2 = (14\frac{1}{4})^2 = 201\frac{1}{4}$, & $\frac{1}{4} \iint g x^4 (k - x)^2 = 560\frac{1}{2}$, $101\frac{1}{2} = 113083$. Les autres quantités sont nulles, à cause de $h = 0$; donc pour ce qui concerne la quille, les Moments seront $= \frac{113083 mV}{dt}$.

(235.) L'étambot & le gouvernail, réunis, étant supposés former un trapèze vertical, ont leur différentielle de résistance (182.) $= \frac{1}{4} mu (e + \frac{fx}{a}) x^{\frac{1}{2}} dx$, & son Moment sera (Tome I, Art. 922.) $= \frac{mV}{2 dt} \int (k - x)^2 (e + \frac{fx}{a}) x^{\frac{1}{2}} dx$; en intégrant cette quantité, on aura $\frac{mV}{2 dt} (\frac{2}{3} k^3 x^{\frac{1}{2}} + \frac{2fx^{\frac{3}{2}}}{5a} - \frac{2}{3} k^2 x^{\frac{3}{2}} - \frac{4fx^{\frac{5}{2}}}{7a} + \frac{2}{3} e x^{\frac{3}{2}} + \frac{2fx^{\frac{5}{2}}}{9a})$; ou, en faisant (182.) $x = a$, $e = 3$, $f = 5$, $a = 21$, ce Moment sera $= \frac{mV}{2 dt} (4k^3 - \frac{184}{33} k(21) + \frac{124}{63} (21)^2) (21)^{\frac{1}{2}} = 20738 \frac{mV}{dt}$. Les autres quantités s'évanouissent, à cause de $h = 0$.

(236.) L'étrave & le taille-mer, joints ensemble, ont été pareillement considérés (182.) comme un autre trapèze vertical, sans autre différence avec le précédent, si ce n'est que dans celui-ci, $e = 6$, & $f = -2$. Donc leur Moment sera $= \dots \dots \dots \frac{mV}{2 dt} (\frac{16}{5} k^3 - \frac{128}{33} k(21) + \frac{80}{63} (21)^2) (21)^{\frac{1}{2}} = 21633 \frac{mV}{dt}$; les autres quantités s'évanouissent également, à cause de $h = 0$.

(237.) Prenant maintenant la somme des quatre quantités 197419 + 113083 + 20738 + 21633 = 352873, on aura la totalité des Moments que le Vaisseau de 60 canons éprouve dans le roulis $= 352873 \cdot \frac{mV}{dt}$.

(238.) Pour trouver les mêmes Moments dans le cas où le Navire seroit plus calé de la quantité n , nous savons que chacune des valeurs déjà trouvées, doit être à chacune des valeurs nouvelles qui doivent en résulter, (187.) comme $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}}$ est à $(\frac{107}{6} + n)^{\frac{1}{2}}$, q exprimant un nombre quelconque, ou le numérateur de l'exposant quelconque qu'auroient les quantités; ou, comme l'unité est à $1 + \frac{1}{4} q (\frac{6n}{107}) + \frac{1}{4} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{6n}{107})^2 + \frac{1}{4} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{q-4}{6}) (\frac{6n}{107})^3 + \dots + \frac{1}{4} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{q-4}{6}) (\frac{q-6}{8}) (\frac{6n}{107})^4 + \&c.$, ou en faisant $n = \frac{1}{4}$, qui est la quantité dont nous supposons le Vaisseau plus calé, ainsi que nous l'avons fait dans les Chapitres précédents, comme l'unité est à $1 + \frac{1}{4} q (\frac{3}{107}) + \frac{1}{4} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{3}{107})^2 + \frac{1}{4} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{q-4}{6}) (\frac{3}{107})^3 + \dots + \frac{1}{4} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{q-4}{6}) (\frac{q-6}{8}) (\frac{3}{107})^4 + \&c.$

(139) La premiere quantité $k \int g x^{\frac{1}{2}} = 106145$, augmente dans la raison de $x^{\frac{1}{2}}$: donc $q=3$, & cette valeur sera à la nouvelle qui en résultera, comme 1 est à $1 + \frac{9}{214} + \frac{9 \cdot 3}{214 \cdot 428}$; & par conséquent cette nouvelle valeur est $= 106145 + 4464 + 31 = 110640$.

La seconde quantité $2k \int g x^{\frac{1}{2}} = 436722$, augmente dans la raison de $x^{\frac{1}{2}}$: donc $q=5$, & cette valeur sera à la nouvelle, comme 1 est à $1 + \frac{15}{214} + \frac{15 \cdot 3 \cdot 3}{214 \cdot 428} + \frac{15 \cdot 9 \cdot 3}{214 \cdot 428 \cdot 642}$. Partant cette nouvelle valeur est $= 436722 + 30611 + 643 + 3 = 467979$.

La troisieme quantité $\int g x^{\frac{1}{2}} = 550015$, augmente dans la raison de $x^{\frac{1}{2}}$: donc $q=7$, & cette valeur sera à la nouvelle, comme 1 est à $1 + \frac{21}{214} + \frac{21 \cdot 5 \cdot 3}{214 \cdot 428} + \frac{21 \cdot 15 \cdot 3 \cdot 3}{214 \cdot 428 \cdot 642} + \frac{21 \cdot 15 \cdot 9 \cdot 3}{214 \cdot 428 \cdot 642 \cdot 856}$; par conséquent cette nouvelle valeur sera $= 550015 + 53937 + 1892 + 26 + 6 = 605906$.

La quatrieme quantité $2k \int h x^{\frac{1}{2}} y = 467696$, augmente dans la raison de $x^{\frac{1}{2}}$: donc $q=3$, & cette valeur sera à la nouvelle, comme, 1 est à $1 + \frac{9}{214} + \frac{9 \cdot 3}{214 \cdot 428}$; d'où l'on conclut que cette nouvelle valeur sera $= 467696 + 19670 + 138 = 487504$.

La cinquieme quantité $2 \int c h y x^{\frac{1}{2}} = 953222$, augmente dans la raison de $x^{\frac{1}{2}}$: donc $q=5$, & cette valeur sera à la nouvelle, comme 1 est à $1 + \frac{15}{214} + \frac{15 \cdot 3}{214 \cdot 428} + \frac{15 \cdot 9 \cdot 3}{214 \cdot 428 \cdot 642}$: partant, cette nouvelle valeur est $= 953222 + 66814 + 1405 + 7 = 1021448$.

La sixieme quantité $\int \frac{c^2 h^2 y^2 x^{\frac{1}{2}}}{f g} = 660926$, augmente dans la raison de $x^{\frac{1}{2}}$: donc $q=3$, & cette valeur sera à la nouvelle, comme 1 est à $1 + \frac{9}{214} + \frac{9 \cdot 3}{214 \cdot 428}$: partant, cette nouvelle valeur sera $= 660926 + 27796 + 195 = 688917$.

Pour la quille, la quantité $\frac{1}{2} \int f g x^{\frac{1}{2}} = 560 \frac{1}{2}$, augmente dans la raison de $x^{\frac{1}{2}}$: donc $q=1$, & cette valeur sera à la nouvelle, comme 1 est à $1 + \frac{3}{214}$; par conséquent, cette nouvelle valeur est $= 568$.

La quantité $(k-x)^2 = (4 \frac{17}{24} - 19)^2 = 201 \frac{41}{24}$, augmente dans la raison de $(4 \frac{17}{24} - 19)^2$ à $(4 \frac{17}{24} - 19 \frac{1}{2})^2$: donc elle sera mainte-

nant = $215\frac{1}{2}$; par conséquent, le Moment de la quille sera = $568.215\frac{1}{2} = 122593$.

Pour l'établot & le gouvernail, réunis, la première quantité $2k^2(21)^{\frac{1}{2}} = 4456$, augmente dans la raison de $x^{\frac{1}{2}}$: donc $q = 3$, & elle sera à la nouvelle dans celle de l'unité à $1 + \frac{9}{214} + \frac{9.3}{214.428}$; par conséquent, cette valeur nouvelle sera maintenant = $4456 + 187 + 7 = 4644$.

La seconde quantité $(\frac{92}{33})k(21)^{\frac{1}{2}} = 25440$, augmente dans la raison de $x^{\frac{2}{3}}$, ou à cause de $q = 5$, dans la raison de l'unité à $1 + \frac{15}{214} + \frac{15.9}{214.428} + \frac{15.9.3}{214.428.642}$: elle sera donc maintenant = $25440 + 1783 + 38 + 0 = 27261$.

La troisième quantité $\frac{62}{63}(21)^{\frac{2}{3}} = 41766$, augmente dans la raison de $x^{\frac{2}{3}}$, ou à cause de $q = 7$, dans la raison de l'unité à $1 + \frac{21}{214} + \frac{21.15}{214.428} + \frac{21.15.9}{214.428.642} + \frac{21.15.9.3}{214.428.642.856}$: par conséquent, cette quantité sera maintenant = $41766 + 4099 + 144 + 2 + 0 = 46011$.

Prenant maintenant la somme de ces trois quantités, la totalité des Moments qui résultent de l'établot & du gouvernail, réunis, sera = 14106 .

Pour l'étrave & le taille-mer, joints ensemble, les trois quantités 3595 , 17697 , & 26945 , augmentent dans la même raison que celles qui leur correspondent à l'établot: donc elles seront maintenant 3747 , 18963 , & 29684 , lesquelles jointes ensemble, sont 44468 . La totalité des moments, le Navire étant calé de 6 pouces de plus, sera donc $(110640 - 467979 + 605906 + 487504 - 1021448 + 688917 + 122593 + 14106 + 14468) \frac{mP}{dt} = \dots$
 $554707 \frac{mP}{dt} *$.

(240.) En procédant de la même manière, on calculera les Moments qui résultent du mouvement de rotation du Navire sur un axe horizontal perpendiculaire au premier, qui est le mouvement que les Marins appellent le *Tangage*; & on pourra également calculer les mêmes Moments pour d'autres Navires semblables. Nous nous dispenserons cependant d'entrer dans le détail de tous ces calculs qui nous

* Il y a quelques-uns de ces résultats numériques qui sont médiocrement exacts; mais comme l'erreur est petite, & que ces calculs ne peuvent servir que d'exemple, & tiennent d'ailleurs à d'autres parties que nous n'avons pu corriger (179. Note.), nous laissons encore ceux-ci tels qu'ils se trouvent dans l'Original.

meneroient trop loin, parce que ces Moments diffèrent très-peu de ceux qu'on a déjà calculés (206.), pour la stabilité, ou la force du Vaisseau pour porter la voile dans le sens de sa longueur, en supposant la vitesse $u = 0$, lesquels Moments nous avons trouvés $= 7851843 m \sin \Delta$: de sorte que, sans craindre de tomber dans une erreur considérable, on peut prendre, pour les recherches dont nous avons besoin, l'expression $7851843 \frac{mP}{dt}$ pour celle de ces Moments. Une détermination plus précise ne pouvant servir qu'à trouver le temps de la durée des balancements du tangage, & non pour nous faire connoître les Moments d'inertie que le Vaisseau éprouve dans ce balancement, ce qui est l'unique objet que nous ayons en vue, feroit superflu de nous arrêter davantage sur ce point.

CHAPITRE IX.

*Des Moments dont les parties du Vaisseau éprouvent l'action, & qui le font Arquer *.*

(241.) ON a déjà vu (*Tome I*, 262), que, pour qu'un corps submergé dans un fluide en repos, demeure sans mouvement, ou sans aucune action verticale, il faut que son poids soit égal à celui du volume de fluide qu'il déplace. Nous avons conclu de ce principe (105.), que, pour que la masse totale du Vaisseau soit flottante sur l'eau sans se submerger plus ou moins, il faut que son poids soit égal à celui du volume du fluide qu'il déplaceroit. En raisonnant de la même manière pour chaque partie, chaque section, ou chaque espace compris entre les contours d'un, de deux, ou d'un plus grand nombre de couples, il est évident que, pour que les actions qui s'exercent sur chacune de ces parties, considérée séparément, soient détruites, il faut que le poids de chaque section, ou couple, avec le poids qu'on met dessus, soit égal à celui du volume d'eau que chaque couple, ou section, doit déplacer; c'est-à-dire que, pour que la partie du corps du Navire renfermée entre les couples 0 & 3, par exemple, ou entre deux autres couples quelconques, ne soit soumise à l'action d'aucune force, qui tende à la mouvoir, ou à la tirer de la situation dans laquelle

* En Espagnol *Quebranto*.

elle se trouve par rapport au reste du Navire, il est nécessaire que le poids de cette partie, c'est-à-dire, le poids des bois & des fers qui entrent dans sa composition, avec le poids de la partie de la charge qu'elle renferme, soit égal au poids du volume de fluide qu'elle doit déplacer. Ces deux poids n'étant pas égaux, l'excès du plus grand sur le plus petit agit dans la direction du premier, pour mouvoir cette partie du Navire, ou pour la tirer de l'état où elle se trouve par rapport aux autres; & cette force n'étant pas détruite, doit être soutenue par la résistance des fibres du Navire (Tome I, 208); c'est-à-dire, par la résistance des pièces de bois qui composent le corps du Navire, & sont, par leur réunion, qu'il peut être considéré comme une seule pièce, ou comme un seul levier.

(242.) De cette sorte, si tous les couples, ou toutes les parties du Vaisseau étoient chargées d'un poids égal, comme elles le sont à peu près, lorsque le corps du Vaisseau est entièrement vuide, attendu que tous les couples contiennent à, très peu près, la même quantité de bois; car si les couples du milieu ont plus de largeur, en récompense, ceux des extrémités sont plus élevés; si, dis-je, toutes les parties étoient également pesantes, il s'ensuivroit que pour qu'il ne demeurât aucune force dont l'action dût être vaincue, ou supportée, par la résistance du bois, il seroit nécessaire que les volumes du fluide que déplacent ces parties, fussent pareillement égaux. Mais dans le fait, les espaces, ou les volumes, qu'occupent les couples dans leur contour, vont en diminuant, à mesure qu'ils s'éloignent davantage du maître couple, & déplacent par conséquent un moindre volume d'eau; donc aussi à mesure que les couples s'éloignent davantage du maître couple, la force qui doit soutenir le poids qui agit sur eux, va en diminuant.

Supposons que les ordonnées OB , $3D$, $6E$, &c., & $IIIF$, VIG , &c., de la courbe ABC , expriment les amplitudes des sections, ou les aires des couples OB , $3D$, $6E$, &c., & $IIIF$, VIG , &c., qui sont submergées dans le fluide; ces mêmes aires, ou ordonnées, représenteront, parce qu'on a dit, les forces avec lesquelles le fluide les soutient, ou les pousse vers le haut. Si en même temps une autre ligne, droite ou courbe, HI , termine les ordonnées OK , $3L$, $6M$, &c. & $IIIN$, $VI O$, &c., & que ces ordonnées représentent les poids qui agissent sur les mêmes points, ou sur les mêmes sections; il est clair que les droites KB , LD , ME , &c., & NF , OG , &c. représenteront les forces restantes avec lesquelles les mêmes points, ou sections, sont poussés vers le haut; & les droites AH , PQ , &c., & RS , IC , &c. marqueront celles avec lesquelles les sections corres-

TOME II.

V

FIG. 16.

PLANC. VIII.

pondantes sont poussées vers le bas : de sorte qu'il arrive de là que, quoique l'aire totale ABC soit égale à l'aire $AHIC$, attendu que le poids total du Vaisseau est égal au poids du volume de fluide qu'il déplace, cependant les parties TBV du milieu du Vaisseau sont excessivement poussées vers le haut, tandis que celles TAH , VIC des extrémités, sont poussées vers le bas avec un excès de force semblable.

FIG. 37.

(143.) On voit par-là que le Vaisseau se trouve dans le cas d'un levier AB , qui seroit tiré vers le haut par différents poids C, D, E , tandis que d'autres poids d'une pesanteur égale F, G, H, I, K, L , &c., le tirent vers le bas. Car quoique le levier doive demeurer sans mouvement, attendu que les forces positives sont égales aux négatives; cependant les forces en I, K, L doivent être soutenues par la résistance des fibres du même levier (*Tome I*, 208.), les forces des extrémités tendant évidemment à le faire plier : & en effet elles doivent lui donner une courbure plus ou moins grande, selon l'excès de leur action sur la résistance des fibres.

FIG. 38.

(144.) Supposons maintenant que la partie de la proue du Navire qui est submergée dans le fluide, soit formée par la révolution d'une demi-ellipse $BGVC$; & la partie submergée de la poupe par la révolution d'une parabole BTA , afin de nous approcher davantage de la vraie figure du Vaisseau; dont le volume est moindre à la poupe qu'à la proue. Supposons aussi que b soit la longueur de l'un quelconque des corps formés par la révolution de ces courbes; a la plus grande profondeur au milieu; x l'une quelconque des autres profondeurs; & y l'une quelconque des longueurs comptées depuis le milieu. Cela posé, l'équation à l'ellipse sera $\frac{b^2}{a^2}x^2 = b^2 - y^2$, d'où l'on tire $x = \frac{a}{b}(b^2 - y^2)^{\frac{1}{2}}$ mais en exprimant par c la circonférence du cercle dont le rayon est l'unité, on aura $cx^2 = \frac{c^2}{4b^2}(b^2 - y^2)$, pour l'expression d'une section quelconque faite perpendiculairement à la quille dans le demi-ellipsoïde de la proue; & la quantité $\frac{mca^2}{4b^2}(b^2 - y^2)ydy$, sera l'expression du Moment d'une différencielle quelconque du même demi-ellipsoïde. L'intégrale de cette différencielle, sçavoir, $\frac{mca^2}{4b^2}(b^2y^2 - \frac{1}{3}y^3)$, ou $\frac{1}{4}mca^2b^2$, en faisant $y=b$, exprimera le moment avec lequel l'avant du Vaisseau sera poussé vers le

* Voyez la Troisième Partie du *Cours de Mathématiques*, de M. Beugnot, Article 307; & est ici l'ordonnée, & y l'abscisse comptée du centre.

haut par le fluide, m exprimant la densité du même fluide. Nous avons, en même temps, $\frac{mca^3}{4b^3}(b^2-y^2)dy$ pour l'expression du poids d'une différencielle du même demi-ellipsoïde; & l'intégrale $\frac{mca^3}{4b^3}(b^2y-\frac{1}{3}y^3)$, ou $\frac{1}{3}mca^2b$ est l'expression de son poids total. En supposant ce poids distribué également dans toute la longueur b^* , on aura $\frac{1}{3}mca^2dy$ pour le poids, ou l'action vers le bas, qui supporte chaque différencielle, & le moment qu'elle éprouve en vertu de ce poids, sera $=\frac{1}{3}mca^2ydy$; quantité dont l'intégrale $\frac{1}{12}mca^2y^2$, ou $\frac{1}{12}mca^2b^2$ sera le moment total. Ainsi $\frac{1}{12}mca^2b^2 - \frac{1}{12}mca^2b^2 = \frac{1}{12}mca^2b^2$, est le Moment avec lequel le demi-ellipsoïde est poussé vers le bas, en vertu de ces deux actions; & si l'on divise ce moment par le poids $\frac{1}{3}mca^2b$ du demi-ellipsoïde, le quotient $\frac{1}{4}b$ exprimera la distance du milieu du Vaisseau au centre de gravité du demi-ellipsoïde, c'est à-dire, au point où le poids total $\frac{1}{3}mca^2b$, étant supposé réuni, produiroit le même effet, & agiroit de la même manière: de sorte que si B est l'origine du demi-ellipsoïde, & si l'on prend $ZX = \frac{1}{4}b$, l'action sera la même que si tout le poids $\frac{1}{3}mca^2b$ du demi-ellipsoïde étoit réuni dans le point X .

(145.) L'équation de la parabole de poupe est $\frac{b^2}{a}(a-x)=y^{***}$, d'où l'on tire $x = \frac{a}{b^2}(b^2-y^2)$. Une section du solide formé par la révolution de cette courbe, sera donc $=\frac{1}{2}cx^2 = \frac{ca^2}{4b^2}(b^2-y^2)^2$; & $\frac{mca^2}{4b^2}(b^2-y^2)^2ydy$ sera le Moment que produit une différencielle quelconque, dont l'intégrale $\frac{mca^2}{4b^2}(\frac{1}{3}b^4y^3 - \frac{2}{5}b^2y^5 + \frac{1}{7}y^7)$, ou $\frac{1}{14}mca^2b^2$, en faisant $y=b$, exprimera le Moment total avec lequel le demi-paraboloïde sera poussé vers le haut. (Le Moment résultant avec lequel le même paraboloïde est poussé vers le bas, sera donc $\frac{1}{12}mca^2b^2 - \frac{1}{12}mca^2b^2 = \frac{1}{12}mca^2b^2$)****.

* Cette distribution égale du poids de l'ellipsoïde dans tous les points de sa longueur, est fondée sur ce que les couples, ou les sections renfermées par le contour des couples du Vaisseau, ont sensiblement le même poids, & sont, par conséquent, une même portion du poids total; c'est à-dire, que si l'on divise la portion de la proue en huit parties égales, par exemple, chacune pesera la huitième partie du poids total. Ceci a déjà été expliqué en partie dans l'Article 242.

** On trouve, dans l'original, $ZX = \frac{1}{4}b$; mais c'est, sans doute, une faute d'impression; car si B est l'origine de l'ellipsoïde, $b = 0C$.

*** Car on voit que OB est l'axe de la parabole; AO l'axe de révolution; que y & b sont, par conséquent, des ordonnées, dont $A-x$ & a sont les abscisses; & que le paramètre est $\frac{bb}{a}$, puisqu'il est égal au quotient du carré d'une ordonnée divisée par l'abscisse correspondante. Voy. l'Ouvrage cité, *ibid.* 316.

**** Il est difficile de concevoir ce passage que nous avons mis entre deux parenthèses: nous pensons même que c'est une faute de copie, ou d'impression. Ce n'est pas une faute d'analyse; car

Le poids d'une différencielle de ce corps est pareillement $\frac{mca^2}{4b^2}(b^2 - y^2)dy$, dont l'intégrale $\frac{mca^2}{4b^2}(b^2y - \frac{1}{3}b^2y^3 + \frac{1}{5}y^5)$, ou $\frac{2mca^2b^4}{15}$, en faisant $y = b$, est le poids total du demi-paraboloïde ; & $\frac{mca^2b^4}{15}$ est le Moment total qui agit vers le bas : de sorte que le Moment résultant des deux actions sera $= \frac{1}{11}mca^2b^2 - \frac{1}{15}mca^2b^2 = \frac{2}{55}mca^2b^2$. Divisant cette quantité par le poids total $\frac{1}{11}mca^2b$, il vient au quotient $\frac{2}{5}b$, qui est la distance ZY , dont le point Y est éloigné du milieu, ou de l'origine du paraboloïde ; & ce point est tel que si tout le poids $\frac{1}{11}mca^2b$ y étoit réuni, il en résulteroit le même effet. Maintenant, comme les deux Moments résultants doivent être égaux, pour qu'il y ait équilibre dans le Vaisseau, en faisant la longueur de la partie de la poupe $= B$, nous aurons $\frac{1}{11}mca^2B^2 = \frac{1}{11}mca^2b^2$, ou $B : b :: \sqrt{5} : \sqrt{6}$, ou à très-peu-près comme 11 est à 13. Si donc e exprime la longueur du Vaisseau, on aura $\frac{11}{13}e$ pour la longueur du demi-paraboloïde de la poupe, & $\frac{11}{13}e$ pour celle du demi-ellipsoïde de la proue. La ligne ZY sera par conséquent $= \frac{11}{13}e \cdot \frac{2}{5} = \frac{22}{65}e$; ZX sera $= \frac{11}{13}e \cdot \frac{1}{5} = \frac{11}{65}e$, & $YX = \frac{11}{65}e$. Dans le Vaisseau de 60 canons qui nous sert d'exemple, la longueur étant de 152 pieds, nous aurons $YZ = 13$ pieds 8 pouces $\frac{2}{3}$; & $ZX = 9$ pieds 10 pouces $\frac{1}{3}$.

(246.) Comme le Vaisseau pèse 43750 quintaux (112.), si l'on divise ce nombre dans la raison de YZ à ZX , ou de 18 à 13 **, le poids qui correspondra en Y sera = 18346 quintaux $\frac{11}{13}$, & celui qui correspondra en X , sera = 25403 quintaux $\frac{11}{13}$: en sorte que l'effet produit sur le Vaisseau sera le même que si ces poids 18346 $\frac{11}{13}$ & 25403 $\frac{11}{13}$ étoient placés en Y & en X , & agissoient dans la direction de leur pesanteur, tandis qu'une autre puissance équivalente à un poids de 43750 quintaux, & placée dans la verticale qui passe par Z , agiroit, au contraire, de bas en haut. On voit donc que

L'Auteur ne fait aucun usage de cette expression dans le reste du Chapitre. Nous aurions même supprimé cet endroit, si nous ne nous étions imposé la loi de ne point altérer le texte original.

* Il y a sûrement une faute en cet endroit. L'équation $\frac{1}{11}mca^2B^2 = \frac{1}{11}mca^2b^2$, devient $\frac{1}{11}B^2 = \frac{1}{11}b^2$, en divisant par $\frac{1}{11}mca^2$: donc $6B^2 = 5b^2$; ce qui donne $B : b :: \sqrt{5} : \sqrt{6}$, & non $:: \sqrt{6} : \sqrt{5}$, comme on le trouve dans l'original. On a corrigé les résultats numériques des différences qui proviennent de cette faute.

** Il y a encore ici une méprise qui n'est pas même la suite de celle que nous avons fait remarquer dans la Note de l'Article précédent. C'est bien dans le rapport de YZ à ZX qu'il faut partager le poids du Vaisseau, puisque Z est le point d'équilibre, mais ce rapport n'est point celui de 13 à 12, comme le dit l'Auteur. Suivant ses propres déterminations, ce rapport seroit celui de 39 à 24, ou de 13 à 8. Mais, d'après nos corrections, ce rapport est celui de 18 à 13 ; car $YZ = \frac{22}{65}e$, & $ZX = \frac{11}{65}e$; quantités qui sont l'une à l'autre dans le rapport de 18 à 13. Nous avons encore corrigé les résultats numériques des différences qui proviennent de cette faute.

ces poids, ou ces forces, tendent à rompre le Vaisseau, c'est-à-dire, à lui abaisser les extrémités de poupe & de proue, tandis qu'il est comme suspendu dans son milieu en Z, ou que son milieu est fortement poussé vers le haut, comme on l'observe en effet dans la pratique. Chacun des Moments avec lesquels agissent les poids en Y & en X, fera $25403\frac{1}{17} \cdot 13$, ou $18346\frac{1}{17} \cdot 18 = 330242$, & l'action de cette force énorme n'est supportée que par la résistance des fibres des bois qui entrent dans la construction du corps du Vaisseau par leur union, par leur liaison, & par la force des fers avec lesquels on les fortifie, & avec lesquels les différentes pièces sont faïties. Lorsque tout l'ouvrage n'est pas exécuté, dans toutes ses parties, avec la solidité & les proportions qui conviennent, la plus foible partie cède, & le Vaisseau se courbe vers le bas; c'est ce qu'on appelle un Vaisseau *Arqué*, ou *Cassé*, parce qu'alors il n'est pas dans son état naturel.

(247.) A mesure que les extrémités du Vaisseau s'abaissent, leur volume qui entre dans le fluide augmente; & comme le volume total déplacé demeure constant, il s'ensuit que le corps du Vaisseau s'élève vers le milieu, & qu'en conséquence la poussée du fluide qui agit dans ce point diminue, de même que les forces qui agissent pour faire baisser les extrémités. Cet effet continue d'avoir lieu jusqu'à ce que les parties du corps du Vaisseau puissent soutenir l'effort des Moments restants, en leur opposant une résistance qui leur soit égale.

(248.) La foiblesse ou la force de ces parties peut dépendre de deux causes principales: l'une de la qualité du bois, ou de l'intensité de ses fibres; & l'autre de l'union intime des pièces les unes avec les autres, & de leur disposition, qui doit être telle qu'il n'y ait pas de jeu, ou de mouvement, entre elles. Pour examiner l'effet de la première de ces causes, nous pouvons considérer le Vaisseau, c'est-à-dire, ses côtés & ses ponts, comme étant tout d'une pièce du même bois; car on voit que, dans cette supposition, on fait entièrement abstraction de l'effet de la seconde cause; & par conséquent

* Il n'est pas aisé de concevoir pourquoi l'Auteur exprime ainsi les Moments des poids qui agissent en Y & en Z; cela nous paroît même tout à-fait vicieux. En effet, les distances 18 & 13, (ou 13 & 12, suivant l'original), ne sont que les distances relatives de ces poids au plan des Moments qui passe par Z, & non leurs distances absolues. Or, ce sont ces dernières qu'il convient d'employer pour avoir les vrais Moments. Si nos réflexions sont justes, ces Moments seront exprimés par $(25403\frac{1}{17}) \cdot XZ$, ou par $(18346\frac{1}{17}) \cdot YZ$; mais $XZ = 9 \text{ p. } 10 \text{ p. } \frac{1}{17}$, & $YZ = 13 \text{ p. } 8 \text{ p. } \frac{1}{17}$ (241); donc ces Moments seront $(25403\frac{1}{17}) (9 \text{ p. } 10 \text{ p. } \frac{1}{17})$, ou $(18346\frac{1}{17}) (13 \text{ p. } 8 \text{ p. } \frac{1}{17}) = 250984$. Nous avons laissé cet article, dans le texte, suivant l'esprit des calculs de l'Auteur. Le Moment qu'il donne est 273000; mais cette différence n'est qu'en partie une erreur de calcul, elle vient aussi, comme on vient de le voir, de la manière dont l'Auteur a considéré les Moments.

PLANC. VIII.

l'effet fera alors le même dans le Vaisseau que dans le levier, que nous avons considéré, (Tome I, Art. 108.): ainsi, les fibres de la partie supérieure du bois s'allongent, & celles de la partie inférieure se compriment & se raccourcissent; & c'est dans cet effet que consiste la force avec laquelle les bois agissent. J'ai trouvé, par des expériences répétées, que j'ai pratiquées moi-même, qu'une petite solive de bois de chêne très-dur *, d'un pouce en carré, fixée horizontalement & solidement à un pilier, supporte à très-peu près un poids de 2 quintaux placé à la distance d'un pied du point d'appui. Le Moment, dans ce cas, est donc $= 2$; & si nous nous servons de la formule du même Art. 108 (Tome I.), qui est $f =$

$\frac{P\pi}{KA^2 + ka^2}$; formule dans laquelle f exprime l'intensité de la force des fibres du bois, $p\pi$ le Moment, & KA^2 de même que ka^2 , le produit de l'aire A^2 , ou a^2 , de la piece de bois, par la distance K , ou k , de l'axe sur lequel se fait la rotation, au centre de gravité desdites aires; on aura, d'après les expériences dont nous venons de parler, $p\pi = 2$, $KA^2 = \frac{1}{11} \cdot \frac{1}{11} \cdot \frac{1}{11}$, & $ka^2 = \frac{1}{11} \cdot \frac{1}{11} \cdot \frac{1}{11}$, en supposant l'axe de rotation au milieu de la piece: par conséquent, l'intensité des fibres sera $f = \frac{2}{\frac{1}{11} \cdot \frac{1}{11} \cdot \frac{1}{11} + \frac{1}{11} \cdot \frac{1}{11} \cdot \frac{1}{11}} = 13824$. On voit

aisément que la même formule $f = \frac{P\pi}{KA^2 + ka^2}$, donnera le Moment que peut supporter une autre piece quelconque, comme le côté ou le pont d'un Vaisseau, car f étant $= 13824 = \frac{P\pi}{KA^2 + ka^2}$, on aura $p\pi = 13824 (KA^2 + ka^2)$. Supposons que $ABCD$, soit le côté d'un Vaisseau qui ait 30 pieds de hauteur; & supposons que E soit le centre sur lequel la rotation doit se faire, nous aurons $K = k = 7$ pieds $\frac{1}{2}$; & comme l'épaisseur des bordages est de 4 pouces, ou $\frac{1}{3}$ de pied, on aura $A^2 = a^2 = \frac{1}{9} \cdot 15$; & par conséquent $p\pi = 13824 (\frac{1}{9} \cdot 15 \cdot 7 \frac{1}{2}) = 1036800$; Moment énorme, & qui est beaucoup de fois plus grand que celui 330242 **, qui tend à produire la rupture du Vaisseau: de sorte que dans cette supposition la résistance d'un seul côté seroit beaucoup plus que suffisante pour empêcher la rupture du Vaisseau.

(249.) Mais ces résultats viennent de la supposition que l'axe

* Ce chêne, que les Espagnols appellent *Roble*, est de l'espèce la plus dure, c'est l'espèce que les Latins appelloient *Robur*. (*Quercus cum longo pediculo*, Bauh. Pin. 420. *Quercus Rob. r.*, Linn. Spec. Plant. 1414). Suivant quelques Naturalistes, le *Roble* est un *Ilex*, ou Chêne vert, de l'espèce du *Suber* (*Jeuse*, ou *Lige*).

** D'après la Note de l'Article 146, ce moment est seulement de 25054. On voit que l'Auteur, en considérant ici la résistance du côté du Vaisseau, ne suppose ce côté que de l'épaisseur du bordage, abstraction faite des membrures. En effet, cette épaisseur seroit bien suffisante, si le côté pouvoit être ainsi d'une seule piece.

FIG. 38.

sur lequel se fait la rotation, est au centre de la piece: Supposons-le maintenant dans la situation la moins avantageuse; c'est-à-dire, dans son extrémité inférieure, (*l'ome I*, 218.) *, & nous aurons, dans les expériences faites sur notre petite solive de chêne

$$f = \frac{2}{\frac{1}{11} \cdot \frac{1}{11} \cdot \frac{1}{11}} = 6912 : \text{ \& par conséquent, pour un côté du Navire } p\pi = 6912 \left(\frac{1}{7} \cdot 30.15 \right) = 1036800 ; \text{ Moment égal au précédent. }$$

Ainsi, de quelque manière qu'on suppose que la rupture se soit faite dans la solive de l'expérience, on trouve toujours le même Moment pour le côté du Vaisseau; Moment qui excède toujours beaucoup celui qui tend à rompre le Vaisseau; par conséquent, ce dernier ne peut produire la rupture du Vaisseau, principalement si l'on considère encore la résistance qu'oppose son autre côté, ainsi que celle des ponts, qui, chacun en particulier, opposent des résistances énormes (a).

(250.) Quoique les Moments qui tendent à rompre le Vaisseau soient incapables d'opérer cette rupture, ils ne peuvent cependant manquer de produire une petite courbure, ou un Arc léger; car les fibres des bois cèdent à la moindre force, & pour cela il n'est pas nécessaire qu'il s'ensuive aucune rupture. Pour peu que les fibres du bois cèdent dans chacun de leurs points, la longueur du Vaisseau est si grande, qu'il peut, & même qu'il doit arriver que le résultat soit très-considérable pris dans la totalité. Si le Navire large seulement de 2 pouces dans son milieu, c'est-à-dire, si la quantité dont toutes ses fibres ont changé leur situation, produit en total un Arc seulement de 2 pouces dans le milieu; les extrémités du Navire s'abaisseront d'un pied, attendu qu'elles sont à peu près six fois plus éloignées de l'axe de rotation.

(251.) Si, malgré l'énorme puissance que les bois opposent à leur rupture, il n'est pas possible d'empêcher entièrement les Vaisseaux

* L'Auteur pourroit paroître ici en contradiction avec la conséquence de l'Art. 218, *Tome I*; car il dit, dans cet endroit, que plus l'axe sera éloigné de celui qui divise la base en deux parties égales, plus le levier sera capable de résistance; mais avec un peu d'attention, on verra que cette contradiction n'est qu'apparente. En effet, le résultat qu'il obtient ici pour le Moment qui peut faire rompre le côté du Vaisseau, paroît dépendre en partie de la valeur de f , qu'il a déduite de l'expérience. Mais cette valeur est d'autant moindre que l'axe autour duquel on peut supposer que la rupture s'est faite, est plus éloigné du centre (*Article 218, Tome I*). donc il paroît qu'on auroit substitué la valeur de f la plus avantageuse pour l'augmentation du Moment; c'est ce qui détermine l'Auteur à chercher la valeur de f la moins avantageuse. Ainsi, quand il parle de la situation la moins avantageuse, il veut parler de celle qui produit la moindre valeur de f .

(a) M. Bouguer (*Traité du Navire*, page 52) prétend qu'on devroit faire les ponts horizontaux, pour empêcher le Vaisseau d'Arquer; mais en considérant bien ceci, on verra que la résistance des fibres des bois & des fers, qui entrent dans la construction d'un pont, dans son milieu, par exemple, ne dépend aucunement de la figure du pont.

de s'Arquer, on doit encore craindre davantage cet effet de la seconde cause que nous avons indiquée, c'est à-dire, du jeu que les pièces qui entrent dans la construction peuvent avoir entr'elles; car quoique les Constructeurs fassent leur possible pour que les Vaisseaux sortent de leurs mains dans un état d'union & de solidité parfaite, cependant, soit parce que les bois se dessèchent après la construction, soit parce que les fers cèdent aux efforts qu'ils soutiennent, il en résulte toujours quelque relâchement, quelque défaut d'union, lequel, quoique peu sensible dans chacune des parties, ne laisse pas de devenir très-sensible dans le tout *.

* Rien ne prouve plus complètement cette théorie, que les observations suivantes, faites en 1781, sur les Vaisseaux *l'Argonaute* & *le Brave*, construits dans les Formes de Rochefort, le jour qu'on les mit à l'eau.

Le but de ces observations étoit de déterminer quelle étoit la partie du Vaisseau qui flottoit la première. Pour cela, on prit à volonté un point sur l'étrave du Vaisseau, un sur les côtés, correspondant au maître couple, & un autre sur l'étambot. On s'est ensuite procuré hors du Vaisseau deux points dans le même alignement que chacun de ces trois points. Trois Observateurs étoient placés de manière que chacun pouvoit observer & faire connoître aux deux autres, par des signes convenus, le changement arrivé dans les points de son alignement.

Les circonstances faisoient craindre que la marée dont on devoit se servir pour mettre *l'Argonaute* à l'eau, ne produisît pas assez d'eau dans le Bassin. L'Ingénieur chargé de cette construction s'élevant, par expérience, que l'arrière du Vaisseau étoit la partie qui flottoit la dernière, dans le dessein de hâter cet instant, plaça, dans cette partie, un chapelet de 40 tonneaux de pièces à l'eau, vuides, pour tenir compte du vuide que les Façons y occasionnent. Cet expédient réussit, même au de-là de ses espérances, puisque le Vaisseau flotta une heure plutôt qu'on n'avoit lieu de l'espérer. Voici le résultat de l'observation faite sur le Vaisseau *l'Argonaute*.

Le milieu flottoit de près de 5 pouces, lorsque l'avant commença à le faire, & l'avant s'éleva d'environ 2 pouces, & le milieu à peu près également, avant que l'arrière vint à flot.

M. Haran, Ingénieur, Constructeur ordinaire dans le Département, ayant eu connoissance de ce résultat, chercha à diminuer ce mouvement des parties dans le Vaisseau *le Brave*, qu'on devoit tirer du Bassin le lendemain. Pour cela, il lui mit 36 tonneaux de pièces vuides de plus qu'à *l'Argonaute*; & plaça sur l'avant 50 à 60 tonneaux de lest. Voici le résultat de cette observation.

Le milieu flottoit d'un peu plus de 4 pouces, lorsque l'arrière commença à s'élever, & l'un & l'autre de ces deux points s'élevèrent d'environ 2 pouces 6 lignes, avant que l'avant commençât à le faire.

Nous tenons ces résultats de M. Clément, Professeur de Mathématiques aux Ecoles de la Marine, à Rochefort, qui étoit présent à ces expériences; faisons quelques réflexions à leur sujet.

On observera, 1^o, que la quille de ces Vaisseaux avoit une tonture de quelques pouces, c'est-à-dire, que les deux extrémités étoient un peu relevées; mais cet ulage ne nous paroît nullement propre à empêcher le Vaisseau de s'Arquer: car les Moments qui tendent à produire cet effet, ainsi que ceux qui proviennent de la résistance des fibres de la quille, n'ont aucun rapport avec la figure, la quille ne peut ensuite devenir droite qu'aux dépens de la stabilité du Vaisseau.

2^o. Que ces Vaisseaux étoient établis sur leurs tins, dans une situation horizontale, s'ils avoient été établis avec leur différence de tirant d'eau étant vuides, ayant bien déterminé d'avance leur déplacement, & leur situation d'équilibre, les expériences eussent encore été plus concluantes: car alors on eût observé tout l'Arc qui provient de la différence entre la poussée de l'eau sur les différentes tranches du Vaisseau, & le poids des mêmes tranches. En effet, la quille étant placée horizontalement, & le Vaisseau étant construit pour tirer plus d'eau de l'arrière, un des premiers effets de la poussée de l'eau doit être d'élever l'avant, & alors le Moment de cette poussée tend à donner au Vaisseau un mouvement de rotation sur l'angle de l'arrière de la quille; ainsi ce Moment tend à Arquer le Vaisseau en sens contraire, ou à lui donner un faux Arc. En conséquence, il nous semble évident que l'Arc a dû paroître moindre qu'il n'eût été si chaque Vaisseau avoit été établi

(252.) On peut donc empêcher, en grande partie, que les Vaisseaux ne s'Arquent, en en joignant toutes les pièces avec le plus grand soin, en les fortifiant le plus qu'il est possible dans toutes leurs parties, & en les construisant d'un bois sec, qui, par sa fermeté, soit capable d'une grande résistance. Avec toutes ces précautions on pourra prévenir, & même éviter le mouvement qu'il y a le plus souvent entre les pièces qui les composent. Il est certain que le principal remède qu'on puisse apporter à ce dangereux inconvénient, doit consister dans la figure & la grandeur du Vaisseau, parce que, comme nous l'avons vu, les Moments d'où résulte le mal, en dépendent absolument. Les deux distances YZ & ZX sont proportionnelles à la longueur du Vaisseau (244 & 245.) : donc plus cette longueur sera grande, plus le Vaisseau sera susceptible de s'Arquer. Pareillement, ces distances seront encore d'autant plus grandes, à proportion que le volume renfermé par le contour de chaque couple diminuera plus considérablement à l'égard de celui que renferme le maître couple; ou, comme s'expriment les Marins, à proportion que le Vaisseau aura plus de Façons, qu'il sera plus pincé, ou que les courbes BTA , BVC , seront moins pleines à leurs extrémités: car, comme on l'a vu, pour avoir supposé BTA une parabole, & BVC une ellipse, il en a résulté $YZ = \frac{36}{400} \cdot AC$, & $ZX = \frac{26}{400} \cdot AC$. On peut également prévenir cet accident, en ayant soin de ne pas charger beaucoup les extrémités du Vaisseau, ou en rassemblant tous les poids le plus vers le milieu qu'il sera possible; car, avec ces attentions,

dans les Formes, avec la différence de tirant-d'eau; mais le Vaisseau une fois à flot, il aura sans doute pris peu à peu l'Arc naturel qui répond à la résistance des pièces qui entrent dans sa construction, & à leur liaison; mais l'expérience étant alors finie, il n'est plus possible d'avoir exactement la valeur de cet arc.

3°. Les extrémités du Vaisseau ayant, comme nous l'avons vu dans le texte, une propension à s'abaisser, il nous paroît qu'il convient de les alléger le plus qu'il est possible: ainsi dans la seconde expérience ci-dessus, il eût beaucoup mieux convenu d'alléger l'avant par un chapelet de pièces vuides, comme on avoit fait à l'arrière, que d'y mettre du lest, qui eût été mieux placé au maître couple.

Ces observations nous donnent encore lieu de remarquer que M. Bouguer s'est trompé, en disant (*Traité du Navire*, page 78.) qu'il convient de construire les Vaisseaux dans les Bassins, pour les empêcher d'Arquer. Les Bassins sont fort commodes pour les radoub des Vaisseaux, mais ne nous paroissent nullement préférables aux calles pour produire l'effet dont il s'agit; & au contraire, d'après une analyse exacte des Moments des forces qui agissent dans cette circonstance, on seroit tenté de donner la préférence aux calles.

On voit donc qu'il est de la plus grande importance de s'occuper des liaisons des Vaisseaux, & sur tout des grands. L'art de la charpente des Vaisseaux n'est certainement pas encore rendu à sa perfection. Ce sujet, ainsi que le problème dont nous avons parlé dans la Note de l'Article 80, est bien digne de fixer l'attention du Gouvernement, & de faire le sujet de quelques-uns des prix proposés par les Académies.

on diminuera les Moments, ou, ce qui revient au même, les distances YZ & ZX .

(253.) Enfin, on doit observer que le calcul que nous avons exposé ci-dessus, est pour le cas où le Vaisseau est chargé, ou calé, jusqu'à la ligne d'eau dans laquelle il navigue; lorsqu'il est déchargé, il s'élève davantage, & à proportion les pleins des extrémités, lesquels sont destinés à les soutenir, sont beaucoup moindres; par conséquent le Vaisseau, dans cet état, ayant ses extrémités moins soutenues, il doit en résulter un Arc beaucoup plus grand.

(254.) On ne doit pas limiter cette théorie à la seule action dans le sens de la longueur du Vaisseau; car il y a un effet tout semblable d'un côté à l'autre, lequel mérite bien d'être considéré, sur-tout dans les Vaisseaux de guerre, qui ont sur leurs côtés le poids énorme de leur artillerie, points où le soutien du fluide est nul: le Vaisseau doit donc s'ouvrir en vertu de cette action, & il s'ouvre effectivement, comme on le voit, aux coutures des bordages des ponts, particulièrement à celles des bordages qui joignent les côtés du Vaisseau. *M. Bouguer*, dans son *Traité du Navire* (Liv. I, Sect. III, Chap. II) a cru que le contraire pouvoit arriver, & il apporte pour exemple ce qui arrive à une tasse de la figure d'une gondole, lorsqu'on tâche de la plier suivant sa longueur; mais ce cas n'est pas précisément ce qui arrive au Vaisseau: en pliant la gondole, elle se comprime ou se resserre latéralement; au contraire, dans le Vaisseau, le poids de l'artillerie, placée aux extrémités, agit verticalement vers le bas, & en opposition à l'action du fluide dans le milieu qui agit vers le haut, tend évidemment à l'ouvrir. Mais ce n'est pas encore cela qui produit le plus grand effet; car les moments verticaux avec lesquels agit l'artillerie, étant puissamment soutenus par les couples qui sont aussi verticaux, & qui ont une force énorme, détruisent presque entièrement ces moments, & ne leur permettent que très-peu d'effet.

(255.) Les Moments d'inertie qui résultent des roulis du Vaisseau, sont ceux qui produisent les effets les plus dangereux. Si nous les considérons décomposés en moments verticaux & en moments horizontaux, on voit que les premiers seront soutenus par les couples, comme nous l'avons dit précédemment, & il n'en peut résulter un grand inconvénient. Mais il en est autrement des Moments horizontaux, ce sont les courbes seules, les baux, les clous & les gournables avec lesquelles on lie le côté, qui en supportent l'action, & ils sont d'autant plus considérables, que l'artillerie est plus élevée au-dessus du centre de gravité, autour duquel le Vaisseau se balance. Car si l'on suppose que P désigne le poids d'une pièce de canon,

DES MOMENTS QUI FONT ARQUER LE VAISSEAU. 165

& a la hauteur verticale de son centre de gravité au-dessus de celui du Vaisseau, a^2P fera la mesure du moment latéral avec lequel elle agit contre le côté du Vaisseau. Dans le Vaisseau de 60 canons, on a, pour ce qui concerne la batterie basse, $a=9\frac{1}{2}$, & pour la batterie haute, $a=16\frac{1}{2}$: ainsi, un canon de 18, dont le poids, joint à celui de son affût, est de 49 quintaux, étant placé à la première batterie, produira un moment de $4422\frac{1}{2}$; & le canon de 12, dont le poids est de 39 quintaux, étant placé à la batterie haute, produira un Moment de $10617\frac{1}{2}$: d'où l'on voit l'énorme supériorité de l'action de l'artillerie haute sur celle de la basse, & le grand défaut de proportion dans la manière de la répartir: car, dans cette disposition, le second pont doit supporter un effort plus que double de celui du premier, quoique cependant il soit beaucoup plus foible. Ceux qui, dans un Vaisseau de 80 canons, emploient deux batteries de pieces de 24, au lieu de deux batteries, l'une de 36, & l'autre de 18, agissent encore d'une manière beaucoup plus absurde: car, pour la première batterie, on a $a=11$, & pour la seconde, $a=18\frac{1}{2}$; ainsi, le Moment du canon de 36 de la première batterie $= (11)^2 \cdot 79 = 9559$, & celui du canon de 18 de la seconde, $= (18\frac{1}{2})^2 \cdot 49 = 16770\frac{1}{2}$; & non contents de cette énorme différence d'action que souffre le second pont, ils voudroient encore l'augmenter, en portant celle de ce second pont jusqu'à $(18\frac{1}{2})^2 \cdot 59 = 20192\frac{1}{2}$, par la substitution de la piece de 24, & en diminuant celle que souffre le premier pont, qui se trouve par-là réduite à $(11)^2 \cdot 59 = 7139$. L'ordre & la raison exigent que le travail soit distribué à proportion des forces qui doivent le supporter; & ces forces sont ici la résistance des bois, principalement celle des bordages, des illoires & sur-tout des courbes qui lient les ponts au côté du Vaisseau. Supposons que l'épaisseur des pieces du pont inférieur soit à celle des pieces du pont supérieur comme 6 est à 5, & que leur largeur suive aussi la même proportion; à cause que les forces sont comme les cubes de ces dimensions (*Tome I, 212, Note, & Tome II, 113, Note*), il est clair que la force des pieces du premier pont sera à celle des pieces du second, comme 216 est à 125. Appellant donc P le poids du canon de la première batterie, & p celui du canon de la seconde, on devroit avoir, pour le Vaisseau de 60 canons, $(9\frac{1}{2})^2 P : (16\frac{1}{2})^2 p :: 216 : 125$, & par con-

séquent $p = \frac{11281\frac{1}{2}}{7806} P$: de sorte que le poids du canon de la batterie haute ne devroit pas même être la cinquième partie de celui du canon de la batterie basse, pour garder la proportion qu'il convient d'observer entre le travail des deux ponts, & les résistances dont ils sont

susceptibles; & quand même le canon de la batterie basse seroit de 24, & celui de la batterie haute seulement de 4, le second pont étant chargé de ce dernier canon, travailleroit encore plus que le premier chargé de l'autre. De tout cela on doit conclure que les Marins doivent tâcher d'alléger le plus qu'il est possible le poids des secondes batteries, & que les Constructeurs doivent augmenter la résistance du second pont, en augmentant la force des courbes, des clous & des gournables qui les lient; en un mot, en employant tous les moyens qui sont à leur disposition. Dans le cas où ce second pont seroit capable d'une résistance égale à celle du premier, le poids des canons de leurs batteries ne devroit être qu'en raison inverse des quarrés de leurs élévations au-dessus du centre de gravité du Vaisseau; c'est-à-dire, dans le Vaisseau de 60 canons, comme $(16\frac{1}{2})^2$ est à $(9\frac{1}{2})^2$, ou à peu près, comme 3 est à 1; de sorte qu'en mettant du 24 à la batterie basse, il ne faudroit mettre que du 6 à la batterie haute; mais quand on mettroit du 8, le Vaisseau seroit moins fatigué par deux batteries, l'une de 24, & l'autre de 8, que par les deux batteries de 18 & de 12 qu'on a coutume de lui donner (a)*.

(a) M. Bouguer dans son *Traité du Navire*, (Liv. II, Sect. II, Chap. VI, page 284 jusqu'à 286), examine s'il convient mieux de donner à un Vaisseau de 75 canons deux batteries de 24, qu'une de 36 & l'autre de 18; & quoique son calcul consiste seulement dans la comparaison de la différence des simples Moments qu'éprouve tout le Vaisseau dans l'un & l'autre cas, & non dans celle des Moments d'inertie, qui sont les plus forts, il se termine cependant en faveur des deux batteries de 36 & 18. Cette façon de penser auroit été encore beaucoup plus fondée, s'il eût considéré la différence de Moments d'inertie qu'éprouve chaque pont en particulier; car ceux que soutient le second pont seroient dans le premier cas plus grands que ceux que soutient le premier pont, en raison des quarrés de leurs distances au centre de gravité: de sorte que le second pont auroit à soutenir un effort plus de trois fois plus grand que celui qui soutiendrait le premier. Cette considération fait voir le danger qu'il y auroit à mettre en pratique l'expédient que propose le même Auteur, (page 332) pour empêcher la rupture des mâts; par ce moyen, on opéreroit peut-être la rupture du Vaisseau, qui seroit, sans contredit, bien plus préjudiciable.

* Comme la grosseur du calibre est une chose de la première importance, on pourroit mettre la première batterie en fer, & la seconde en bronze: ce qui diminueroit les Moments d'inertie. On pourroit peut-être aussi rapprocher les pieces du centre de gravité du Vaisseau, en le menageant le moyen de ne point perdre du côté du temps pour les mettre en batterie lors d'un engagement. On pourroit même les tourner dans le sens de la longueur du Vaisseau. Toutes ces attentions diminueroient beaucoup les Moments d'inertie, & prolongeroient plus qu'on ne pourroit le penser, le service des Vaisseaux. Mais cet arrangement pourroit peut-être souffrir de grandes difficultés dans la pratique, sur-tout pour la deuxième batterie qui est cependant la plus importante; attendu que le second pont est ordinairement fort embarrasé, & qu'il ne pourroit peut-être pas rester un espace suffisant pour la commodité du service de la Manœuvre. C'est aux Marins à décider sur ce point.

LIVRE TROISIEME.

Des MACHINES qui servent à mettre le Vaisseau en mouvement & à le gouverner.

CHAPITRE PREMIER.

Des Voiles , & de la force avec laquelle le vent agit sur elles.

(256.) LES Voiles, comme nous l'avons dit (1.), sont des pieces de toile exposées à l'action du vent, dont elles transmettent l'impulsion au Navire. Elles ne peuvent se maintenir planes, à cause de leur flexibilité, quoiqu'on les étire de toutes parts avec de grandes forces. Elles doivent prendre une courbure dont la nature a fait le sujet des recherches de Jean Bernoulli dans sa *Nouvelle Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux*, Chap. XVI *. Il suppose, dans ces recherches, que la résistance des fluides est comme les quarrés des vitesses ; mais cette supposition, comme nous l'avons vu, ne convient point pour avoir la mesure de leur action effective. La théorie compliquée qui résulte de cette supposition, en ayant égard à la courbure des Voiles dans tous les calculs, a fait que tous les autres Auteurs ont supposé les Voiles planes ; & Bernoulli lui-même n'a fait usage de cette courbure que pour déterminer la direction particuliere de la résultante des forces, à l'action desquelles les Voiles sont exposées. En effet, la différence qui peut en résulter est petite ; mais elle ne l'est pas tellement que nous puissions nous dispenser de donner sur ce sujet les connoissances convenables, d'autant plus qu'elles seront très-nécessaires à l'examen d'autres objets très-importants.

(257.) Nous supposerons, pour cela, qu'au lieu de l'air, ce soit un fluide non élastique, & de la même densité, qui agisse sur la Voile ; car, par cette supposition, il est évident que l'un ou l'autre de ces fluides produira le même effet sur la Voile, & par conséquent nous pourrons nous servir de la formule $\frac{1}{2}mcD^{\frac{1}{2}}\sin \theta$, ou

* *Johannis Bernoulli Opera omnia. Tomus secundus.*

$\frac{1}{2}maD^{\frac{1}{2}}\text{sac}\sin\theta$, qui a été démontrée (Tome I, 654), & qui se réduit, suivant ce qu'on a dit (Tome I, 734), à $\frac{1}{2}maD^{\frac{1}{2}}\text{sac}\sin\theta$; car cette formule exprime la force avec laquelle le fluide supposé agira sur la Voile; m désignant la densité de l'air, a une différencielle de la dimension verticale de la Voile, D la distance de la voile à la superficie supérieure du fluide, c l'amplitude, ou la largeur horizontale de la Voile, & θ l'angle que forme la direction du fluide avec cette différencielle. Ainsi, l'on voit que toute la difficulté consiste à trouver les valeurs de D , & de $\text{sac}\sin\theta$.

(258.) Pour déterminer la valeur de D , on se rappellera que nous avons déjà démontré (Tome I, 551.) que les hauteurs sous lesquelles deux fluides de différente densité se sont équilibrés, sont réciproquement comme leurs densités. On sçait de plus, par les expériences des Physiciens, que la densité de l'air est $\frac{1}{1400}$ de celle de l'eau de pluie, & que celle du mercure est 14 fois plus grande que celle de l'eau: donc, selon ces expériences, la densité de l'air est à celle du mercure comme 1 est à 14000. Or la hauteur à laquelle se maintient le mercure dans le barometre simple sur le bord de la mer, est de 2 pieds $\frac{1}{2}$ anglais: donc on aura 1 : 14000 :: 2 $\frac{1}{2}$: $D = 35000$, c'est la hauteur du fluide que nous substituons à l'air. Supposons maintenant que m exprime la densité de l'eau de mer, laquelle est à celle de l'eau de pluie, comme 1030 est à 1000, la densité de l'air sera exprimée par $\frac{m}{1030}$; c'est la quantité que nous devons substituer en place de m seul, que nous avons d'abord supposé représenter cette densité; ce qui donnera, pour l'expression de la force du vent sur la Voile, la quantité $\frac{\frac{1}{2}muD^{\frac{1}{2}}}{1030}\text{sac}\sin\theta = \frac{\frac{1}{2}mu(35000)^{\frac{1}{2}}}{1030}\text{sac}\sin\theta = \frac{9}{200}mu\text{sac}\sin\theta$.

(259.) Cette détermination peut cependant paroître suspecte, en ce qu'elle dépend d'expériences physiques dont les résultats dépendent des différents appareils qu'on emploie; & nous ne sçavons pas encore avec certitude si les faits qu'elles présentent peuvent convenir à l'état de l'air sur le bord de la mer: ainsi, nous pouvons nous arrêter avec plus d'avantage à la méthode suivante. Par des expériences barométriques que j'ai faites au Pérou (*Observaciones Astronomicas y Physicas, Liv. V, Ch. IV.**), j'ai trouvé que, pour que le mercure du barometre baïsse d'une ligne, il est nécessaire de s'élever de 86 pieds au-dessus du niveau de la mer: donc, en supposant le fluide d'une densité uniforme, sa hauteur totale sera d'autant de fois 86 pieds qu'il y a de lignes dans

* Il y a une bonne traduction française de cet excellent Ouvrage de D. Georges Juan, imprimée à la suite de la relation de son Voyage au Pérou; ce qui forme 2 vol. in-4°. A Paris, chez Jombert, 1752.

les 2 pieds $\frac{1}{2}$ de la hauteur du barometre : » cette hauteur D sera donc =
 » 30960 ; & cette quantité exprimera la densité du mercure , celle
 » de l'air libre étant représentée par l'unité *. Comme la densité de
 » l'eau de pluie est $\frac{1}{14}$ de celle du mercure , elle sera exprimée
 » par $\frac{30960}{14}$, & celle de l'eau de mer par $\frac{30960 \cdot 103}{1400} = \frac{3096 \cdot 103}{140}$. La force
 » du vent sur la voile sera donc , d'après ces données , = . . .
 » $\frac{\frac{1}{2} mu D^{\frac{1}{2}} \cdot 140}{3096 \cdot 103} \text{ fac sin } \theta = \frac{35 mu (30960)^{\frac{1}{2}}}{3096 \cdot 103} \text{ fac sin } \theta = \frac{6160}{318388} mu \text{ fac sin } \theta$.

(260.) On peut prendre , pour l'expression de cette force , la
 quantité $\frac{1}{20} mu \text{ fac sin } \theta$; ainsi , celle que nous avons trouvée précé-
 demment , n'est que les $\frac{2}{25}$ de celle-ci. La dernière que nous ve-
 nons de trouver est un peu plus petite ; mais , pour la rapprocher da-
 vantage , il ne s'agit que de supposer qu'il faut élever le barometre seu-
 lement de 85 pieds au dessus du niveau de la mer , pour qu'il baïsse d'une
 ligne , au lieu des 86 pieds qui ont fait le fondement de notre calcul *.

* On ne conçoit pas comment l'Auteur a pu conclure de l'expérience qu'il rapporte , que la den-
 sité de l'air étant exprimée par l'unité , celle du mercure sera exprimée par 30960. Cette expérience
 prouve seulement que la colonne d'air qui soutient le barometre à la hauteur de 2 pieds $\frac{1}{2}$ doit avoir
 30960 pieds de hauteur , en la supposant d'une densité uniforme dans toute sa hauteur , & égale à
 la densité de la colonne d'air de 86 pieds qui fait équilibre à une ligne de mercure. D'après la pro-
 position que l'Auteur rappelle dans l'Article précédent , & qui est démontrée , Tome I, Article
 551, l'expérience dont il est ici question , fournit cette analogie ; la densité de l'air est à celle du mer-
 cure comme 2 pieds $\frac{1}{2}$ sont à 30960 , ou comme l'unité est à 12384. Ainsi , pour que la densité du
 mercure soit représentée par 30960 , il faut que celle de l'air soit représentée par 2 $\frac{1}{2}$; ou si
 celle-ci est exprimée par l'unité , celle du mercure doit être exprimée par 12384. Il est inutile d'a-
 vertir que le reste du calcul de cet Article portant sur un fondement aussi ruineux , ne peut être
 d'aucun usage. Voici comme nous voudrions rétablir ce passage.

» Cette hauteur D sera donc = 30960 ; ainsi l'on aura cette proportion , la densité de l'air est
 » à celle du mercure :: 2 $\frac{1}{2}$: 30960 , ou :: 1 : 12384 (Tome I, Art. 551.). La densité du
 » mercure sera donc exprimée par 12384 , celle de l'air libre étant représentée par l'unité. Com-
 » me la densité de l'eau de pluie est $\frac{1}{14}$ de celle du mercure , elle sera exprimée par $\frac{12384}{14}$, &
 » celle de l'eau de mer par $\frac{12384 \cdot 103}{1400}$. La densité de l'eau de mer étant donc représentée par m ;
 » celle de l'air sera = $\frac{1400 \cdot m}{12384 \cdot 103}$; c'est la quantité qu'il faut substituer pour m dans la formule ;
 » ainsi la force du vent sur la voile sera , d'après ces données , = $\frac{\frac{1}{2} mu D^{\frac{1}{2}} \cdot 1400}{12384 \cdot 103} \text{ fac sin } \theta = . . .$

$$= \frac{350 mu (30960)^{\frac{1}{2}}}{12384 \cdot 103} \text{ fac sin } \theta = \frac{61600}{1275552} mu \text{ fac sin } \theta n.$$

* Ceci confirme bien l'erreur que nous avons remarquée dans la Note de l'Article précédent ; car
 le résultat de l'Auteur est à peu près $\frac{1}{25} mu \text{ fac sin } \theta$, quantité qui est fort éloignée de $\frac{1}{20} mu \text{ fac sin } \theta$;
 & l'on ne pourroit le permettre de confondre l'une avec l'autre. Au reste , comme l'Auteur emploie
 par tout l'expression $\frac{1}{20} mu \text{ fac sin } \theta$, les défauts de l'Article précédent n'ont aucune influence
 sur le reste de l'Ouvrage.

(261.) Pour trouver l'intégrale $\int ac \sin \theta$, nous avons besoin d'entrer dans l'examen de la courbure que le vent fait prendre à la Voile. Supposons, pour faciliter le calcul, que la Voile est une toile rectangulaire, dont deux côtés sont verticaux, & qu'arrêtée solidement par ces deux côtés, elle prenne horizontalement la courbure qui lui est naturelle, en vertu de la force du vent, & de son entière flexibilité; c'est la nature de cette courbe que nous allons examiner.

Fig. 39.

Soit donc ABC une section horizontale de la Voile, & DB la direction du vent qui la frappe: soit tiré la tangente BE perpendiculaire à cette direction: soit pris le point du contact B pour l'origine des abscisses; & soit compté les abscisses sur BD , & les ordonnées perpendiculairement à cette ligne, c'est-à-dire, parallèles à la tangente BE . Cela posé, prenant AF pour une différencielle constante de la courbe, que nous appellerons db , la perpendiculaire HF sera $= dx$, & la ligne $HA = dy$. La force perpendiculaire que le vent exercera sur cette différencielle $AF = db$, sera $\frac{1}{20} \text{ mu} a . db \sin \theta$, a exprimant la hauteur de la Voile, & θ l'angle d'incidence, dont le sinus est $= \frac{dy}{db}$: ainsi, l'expression de la force ci-dessus deviendra $= \frac{1}{20} \text{ mu} a dy$. De plus, soit tiré, par les points A & F , les perpendiculaires AG , FG , à la courbe, lesquelles seront les rayons de sa développée. Or, si l'on suppose que IF perpendiculaire à AF exprime la force perpendiculaire du vent sur la différencielle AF , cette différencielle exprimera celle que fait la Voile sur quelque point tel que A ; & comme cette force doit être constante, nous l'appellerons F : mais IF est à AF , comme AF est au rayon AG de la développée; ainsi, nous aurons db est à $\frac{db \cdot dy}{dx}$ (rayon de la développée) *, comme $\frac{1}{20} \text{ mu} a dy$ est à $F = \frac{1}{20} \text{ mu} a \cdot \frac{dy}{dx}$; d'où l'on tire $\frac{dy}{dx} = Q$ en supposant $\frac{1}{20} \text{ mu} a = Q$; ou $db^2 - dx^2 = Q dx$. Pour débarrasser cette équation de différencielles, nous appellerons φ l'arc, ou l'angle AEN que forme la tangente AE avec l'autre tangente

* Pour trouver le rayon de la développée, reprenons la proportion $IF : AF :: AF : AG$ $= \frac{AF^2}{IF} = \frac{db^2}{IF}$; & considérons que dans le triangle IAF on a $1 : AI$ ou $AF :: IAF : IF$ (à cause que l'angle IAF est infiniment petit), ou $1 : db :: IAF : IF = db$. IAF dont $AG = \frac{db}{IAF}$. Cela posé, si l'on prend l'arc $Ap = AF$, & si l'on mène la ligne Nan , parallèle à l'axe des abscisses, & la ligne pn parallèle aux ordonnées, il est évident que la tangente AF étant le prolongement de l'arc infiniment petit Ap , l'angle $IAH =$ l'angle Apn : mais IAF est l'excès de IAH sur FAH , il est donc aussi l'excès de Apn sur FAH , & par conséquent cet angle exprime la quantité dont l'angle de la courbe avec l'ordonnée

BE,

BE, & nous aurons $dx = db \sin \tau$, & $ddx = db d\tau \cos \tau$; ce qui donne, en substituant, $db = db \sin \tau^2 = Q db d\tau \cos \tau$, & par conséquent $db = \frac{Q d\tau \cos \tau}{1 - \sin^2 \tau} = \frac{Q d\tau}{\cos \tau}$; $dx = \frac{Q d\tau \sin \tau}{\cos \tau}$; & $dy = Q d\tau$, d'où l'on tirera, en intégrant, $x = Q \log \frac{1}{\cos \tau}$, & $y = Q\tau$; expressions dont il résulte $\tau = y \log \frac{1}{\cos \tau}$, pour l'équation de la courbe, qui est, comme on voit, très-différente de celle de la Chainette, que nous avons trouvée, *Tome I, Art. 41 de l'Appendice I*. La construction de cette équation, c'est à dire, la description de la courbe dont elle exprime la nature, est maintenant très-facile; car, en prenant pour ordonnées les arcs τ , les logarithmes hyperboliques de $\frac{1}{\cos \tau}$, seront les abscisses correspondantes.

augmente à chaque variation de l'abscisse; ainsi IAF est la différentielle de l'angle FAH , que nous nommerons q , ce qui donnera $IAF = dq$.

Pour trouver la valeur de dq , rappelons-nous que $d \sin q = dq \cos q$ (*Cours de Méthématiques de M. Beçout, Quatrième Partie, Article 22*); donc $dq = \frac{d \sin q}{\cos q}$. Mais le triangle rectangle FAH donne $AF : FH$, ou $db : dx :: 1 : \sin q = \frac{dx}{db}$. Pareillement, $AF : AH$,

ou $db : dy :: 1 : \cos q = \frac{dy}{db}$. Différenciant donc la valeur de sinus q , en regardant db comme constante, ainsi qu'on doit le faire dans le cas présent, on aura $d \sin q = \frac{ddx}{db}$, & par conséquent $dq = \frac{ddx}{dy}$. Substituant cette valeur de $dq = IAF$ dans l'expression du rayon

de la développée, on aura enfin $AG = \frac{db \cdot dy}{ddx}$. On voit aisément que l'expression générale du rayon de la développée pour toutes les courbes dont les ordonnées sont parallèles, est $\dots \frac{dy}{d \left(\frac{dx}{db} \right)}$; expression qui prendra différentes formes, selon qu'on prendra dy , dx ou db

comme constante, ou qu'on les considérera toutes trois comme variables.

* Il y a sans doute ici une erreur de calcul. L'intégrale de l'équation $dx = \frac{Q d\tau \sin \tau}{\cos \tau}$ n'est point $x = Q \log \cos \tau$ comme le dit l'Auteur, mais $x = Q \log \frac{1}{\cos \tau}$. En effet $d \log \frac{1}{\cos \tau} = \dots d \log (\cos \tau)^{-1} = \frac{-(\cos \tau)^{-1} d \cos \tau}{1} = -(\cos \tau)^{-1} (-d \sin \tau) = \frac{d\tau \sin \tau}{\cos \tau}$, (*Cours de*

Mathématiques de M. Beçout, Quatrième Partie, Article 27). Nous avons corrigé cette faute, qui n'a d'ailleurs aucune influence sur les abscisses de la vélière.

Abcisses & Ordonnées pour la construction de la Voile.

| Arçs | Abcisses. | Ordonnées. |
|------|-----------|------------|
| 10° | 0,0153 | 0,1745 |
| 20 | 0,0638 | 0,3490 |
| 30 | 0,1437 | 0,5236 |
| 40 | 0,2663 | 0,6981 |
| 50 | 0,4415 | 0,8727 |
| 60 | 0,6924 | 1,0472 |
| 70 | 1,0717 | 1,2217 |
| 80 | 1,7488 | 1,3963 |
| 90 | infinie. | 1,5708 |

(262.) Puisqu'on a vu ci-dessus que $y = Qz$, on aura $Q = \frac{y}{z} = \frac{F}{\frac{1}{2} \pi \sin \varphi}$, & $F =$

$\frac{1}{2} \pi \sin \varphi$; c'est l'expression de la force avec laquelle la voile agit, dans le sens de sa largeur **, contre les puissances qui agissent pour la tenir roide.

(263.) La direction suivant laquelle agit la force totale de la Voile entière, ou d'une de ses parties, ou d'une courbe comme AK , est la droite LO qui divise en deux

parties égales l'angle KOA , que forment les deux tangentes KO , AO : car la tension, ou l'action de la Voile, tant en K qu'en A , étant $= F$, si l'on forme le parallélogramme $KOML$; la diagonale LO sera en même temps l'expression & la direction de la force résultante des deux forces égales F , exprimées par KO , MO . Il suit de là que nous aurons $\sin LOM :: \sin LMO :: F : \frac{F \sin LMO}{\sin LOM}$; c'est la valeur de la force qui agit sur la portion de courbe, ou de voile AK dans la direction LO , & lui donne la courbure qu'elle prend. Si donc nous appelons ϕ l'angle KOA que forment les deux tangentes, la force qui agit dans la direction LO , sur la portion de Voile KA , sera $= \frac{1}{2} \pi \sin \varphi \sin \phi$ ***; ou, en nommant π l'angle EAN que forme la

portion de la voile dans le point A avec le vent, & Π l'angle OKP qu'elle forme à l'autre extrémité K avec la même direction, on aura $\zeta = Arc(90^\circ - \pi)$, & $\phi = 180^\circ - (\Pi - \pi)$; & par consé-

* Le rayon étant $= 1$. L'arc de $1^\circ = 0,01745$ (*Ibid.* Deuxième Partie, Art. 293.), par conséquent étant 10° , on a $\zeta = 0,1745$.

Quant aux abcisses, $\log \frac{1}{\cos \zeta} = \log 1 - \log \cos \zeta = 0 - \log \cos \zeta = -\log \cos \zeta$. Or, ζ étant de 10° , $\log \cos \zeta = 9,99335$, pour un rayon de 1000000000 de parties: mais le rayon étant $= 1$, il faudroit diviser le cosinus naturel par 1000000000; ainsi il faut retrancher 10,00000 de son logarithme, pour avoir celui qui répond au rayon $= 1$, ce qui donnera $9,99335 - 10,00000 = -0,00665$ pour le logarithme de $\cos \zeta$, pris dans les tables ordinaires. Multipliant donc ce logarithme par 2,3025 *éc.* (*Ib.* Quatrième Partie, Art. 113), on aura $-0,2153$ pour le logarithme hyperbolique de $\cos \zeta$, ou 0,0153 pour la valeur de $-\log \cos \zeta = \log \frac{1}{\cos \zeta}$.

** En Espagnol, en *fu Tirantez*.

*** Car $1 : \cos \frac{1}{2} \phi :: 2 \sin \frac{1}{2} \phi : \sin \phi$; ou $1 : 2 \cos \frac{1}{2} \phi :: \sin \frac{1}{2} \phi : \sin \phi$ (*Cours de Mécaniques* de M. Berout, Seconde Partie, Art. 283.). Donc $2 \cos \frac{1}{2} \phi = \frac{\sin \phi}{\sin \frac{1}{2} \phi}$.

quente la force qui agit sur la Voile dans la direction LO , sera =

$$\frac{\frac{1}{12} mau y \cdot 2 \sin \frac{1}{2} (\Pi - \pi)}{\text{Arc}(90^\circ - \pi)}$$

(264.) Supposons maintenant l'ordonnée $BR = Y$, on aura, par les équations de l'Art. 261, $y = Q \text{ Arc}(90^\circ - \pi)$, & $Y = Q \text{ Arc}(90^\circ - \Pi)$; donc $y : Y :: \text{Arc}(90^\circ - \pi) : \text{Arc}(90^\circ - \Pi)$; ce qui donne $Y = \frac{y \cdot \text{Arc}(90^\circ - \Pi)}{\text{Arc}(90^\circ - \pi)}$. En outre, si nous nommons h la corde KA , & α l'angle qu'elle forme avec la direction du vent, nous aurons $y - Y = h \sin \alpha$, où $Y = y - h \sin \alpha$: donc $\frac{y \cdot \text{Arc}(90^\circ - \Pi)}{\text{Arc}(90^\circ - \pi)} = y - h \sin \alpha$; d'où l'on tire $y = \frac{h \sin \alpha \cdot \text{Arc}(90^\circ - \pi)}{\text{Arc}(\Pi - \pi)}$. Cette valeur étant substituée dans l'expression de la force qui, agissant sur la Voile KA dans la direction LO , lui donne la courbure KA , elle la changera en celle-ci,

$$\frac{\frac{1}{12} mau h \sin \alpha \cdot 2 \sin \frac{1}{2} (\Pi - \pi)}{\text{Arc}(\Pi - \pi)} = \frac{\frac{1}{12} mau h \sin \alpha \cdot \sin \frac{1}{2} (\Pi - \pi)}{\text{Arc} \frac{1}{2} (\Pi - \pi)}$$

(265.) La force de la Voile dépend non seulement de l'angle α que forme le vent avec la vergue, mais encore de la différence entre les angles Π & π , ou de sa courbure, dont dépendent ces angles: de sorte que plus la voile prendra de courbure, plus sa force diminuera; ou, comme la courbure dépend de la largeur de la Voile, de la violence du vent, de la tension & de la qualité de la toile dont elle est faite, il s'ensuit que plus la Voile aura de largeur, plus le vent sera impétueux, moins la Voile sera tendue, & plus la voile sera déliée & flexible, moins à proportion la force qu'elle produira sera grande.

(266.) Pour trouver, par la formule, le cas où la Voile est plane, il n'y a qu'à supposer qu'on ait sensiblement $\Pi = \pi$, auquel cas la force de la Voile sera par conséquent aussi grande qu'elle puisse être. La quantité de Voile comprise entre les deux extrémités A & K , sera, dans cette supposition, infiniment petite, & dégenerera dans une ligne droite, ou dans un seul plan. La formule ou l'expression de la force, se réduira, d'après cela, à

$$\frac{\frac{1}{12} mau h \sin \alpha \cdot \sin 0}{\text{Arc} 0}$$
; & comme la raison $\frac{\sin 0}{\text{Arc} 0} = 1$, la force que fait la Voile, supposée plane, devient = $\frac{1}{12} mau h \sin \alpha$, & sera, par conséquent, la plus grande qu'il est possible.

(267.) Au contraire, la moindre force que la Voile puisse produire, a lieu dans le cas où la courbure seroit la plus grande qu'il est possible, ou lorsque la différence $\Pi - \pi$ a la plus grande valeur, ce qui arrive lorsque $\Pi = 180^\circ$, & $\pi = 0$. La formule se réduit, dans ce cas, à $\frac{\frac{1}{12} mau h \sin \alpha \cdot \sin 90^\circ}{\text{Arc} 90^\circ}$: de sorte que la plus

grande force que puisse produire la Voile, est à la plus petite, comme l'arc de 90° est au rayon. En général, la force de la Voile supposée plane, est à celle qu'elle a réellement lorsqu'elle a de la courbure, comme $\text{Arc } \frac{1}{2}(\Pi - \pi)$ est à $\sin \frac{1}{2}(\Pi - \pi)$.

(268.) L'angle que forme la direction LO avec celle du vent, est $= LOE + EAN = 180^\circ - 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi - \pi) + \pi^* = 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi)$; d'où l'on voit que la direction LO ne dépendroit aucunement de l'angle α , si en altérant celui ci, on n'altéroit pas en même temps les angles Π & π ; mais on a vu, (261.) que $x = Q \log. \frac{1}{\cos i}$ **, & $y = Qz$, & si nous supposons $RK = X$,

on aura $X = Q \log. \frac{1}{\cos Z}$, & $Y = QZ$, Z exprimant l'angle

OYN : donc $\frac{Y}{x-X} = \text{tang. } \alpha$ *** $= \frac{Z}{\log. \cos Z - \log. \cos i} = \dots\dots\dots$
 $\frac{\text{Arc } (\Pi - \pi)}{\log. \cos (90^\circ - \Pi) - \log. \cos (90^\circ - \pi)} \leq \frac{\text{Arc } (\Pi - \pi)}{\log. \sin \Pi - \log. \sin \pi}$, & $\sin \alpha = \dots\dots\dots$

$\left(\left(\log. \frac{\sin \Pi}{\sin \pi} \right)' + \text{Arc } (\Pi - \pi) \right)^{\frac{1}{2}}$ ****; d'où l'on voit que les angles Π

& π dépendent de l'angle α , & qu'à mesure que cet angle devient plus grand, la différence de ces angles Π & π le devient aussi: &, par conséquent, que la direction LO dépend aussi de l'angle α , quoique cela ne soit pas indiqué par l'expression $90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi)$ de l'angle que cette direction forme avec celle du vent.

(269.) L'équation $\text{tang. } \alpha = \frac{\text{Arc } (\Pi - \pi)}{\log. \sin \Pi - \log. \sin \pi}$, que nous venons de trouver, peut servir pour trouver les valeurs de Π & π , celle de α étant donnée; mais comme ce problème est indéterminé, on trouvera une infinité de solutions correspondantes à une même valeur de α , chacune de ces solutions résultant d'une vitesse différente du vent, qui oblige la Voile à prendre plus ou moins de courbure: car il est clair, qu'autant on mena de parallèles à

* En effet, $LOE = 180^\circ - LOM = 180^\circ - \frac{1}{2}\pi = 180^\circ - 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi - \pi)$, Article 263.

** On trouve encore ici la faute que nous avons fait remarquer dans seconde Note de l'Article 251; mais elle n'a aucune influence sur la valeur de $\sin \alpha$. Nous avons corrigé ce passage.

*** Car $x - X = KP$, & $y - Y = AP$: or, $KP : AP :: \text{tang } KAP = \text{tang } \alpha = \frac{y - Y}{x - X}$.

**** Cela est évident, puisque $AK : 1 :: AP : \sin KAP = \sin \alpha = \frac{AP}{AK}$. Mais $AK = (KP^2 + AP^2)^{\frac{1}{2}} = ((x - X)^2 + (y - Y)^2)^{\frac{1}{2}}$; & nous venons de voir que $x - X = \log. \sin \Pi - \log. \sin \pi = \log. \frac{\sin \Pi}{\sin \pi}$; pareillement que $y - Y = z - Z = \text{Arc } (\Pi - \pi)$: c'est en substituant ces valeurs en place de leurs correspondantes, qu'on trouvera l'expression même de l'Auteur,

AK, qui se termineront à la courbe comme *BX*, autant on aura d'autres cas, dans lesquels α conservant la même valeur, Π & π en auront une différente, & répondront à des parties de la Voile d'une courbure différente, laquelle courbure doit résulter de la plus ou moins grande vitesse du vent; de sorte que plus cette vitesse sera grande, plus aussi l'angle Π sera grand, & plus l'angle π sera petit, le premier augmentant dans une plus grande raison que celle dans laquelle le deuxième diminue.

(270.) Si de l'angle $90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi)$ que forme le vent avec la direction *LO* (268.), on retranche l'angle α que forme le vent avec la vergue, on aura l'angle *AVO*, que forme la vergue avec la direction *LO*, $= 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha$ *; & l'angle *VQO* que forme cette direction avec la perpendiculaire *OQ* à la vergue, & que nous appellerons β , sera $= \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha$, d'où il suit que l'angle *AVO* que forme la vergue avec la direction *LO*, sera aussi $= 90^\circ + \beta$.

(271.) Si l'on suppose maintenant que *TS* représente la quille du Vaisseau, & si nous appelons β l'angle *TSV* qu'elle forme avec la vergue, l'angle *STV* que forme la quille avec la direction *LO* sera $= 90^\circ + \beta - \beta = 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha - \beta$; ou, parce que $\alpha + \beta$ est égal à l'angle que forme le vent avec la quille, si nous supposons que cet angle soit $= \gamma$, celui que forme la quille avec la direction *LO*, sera $= 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \gamma$.

(272.) La force que fait la voile dans la direction *LO*, est à la force qu'elle fait dans la direction de la quille, comme le rayon est au cosinus de l'angle *STV* que forme la quille avec la direction *LO*: donc la force que fait la voile suivant la quille, sera $= \frac{\frac{1}{2} \text{mauh} \sin \alpha \cdot \sin \frac{1}{2}(\Pi + \pi) \sin(\beta - \delta)}{\text{Arc} \frac{1}{2}(\Pi + \pi)}$ **. Or, cette force est à celle qu'exerce la vergue latéralement, ou perpendiculairement à la quille, comme $\sin(\beta - \delta)$ est à $\cos(\beta - \delta)$; ainsi, cette force latérale sera $= \dots = \frac{\frac{1}{2} \text{mauh} \sin \alpha \cdot \sin \frac{1}{2}(\Pi + \pi) \cos(\beta - \delta)}{\text{Arc} \frac{1}{2}(\Pi + \pi)}$.

(273.) Enfin, il ne nous reste plus qu'à chercher le centre des forces de la Voile. Si elle étoit plane, & de la forme d'un parallélogramme rectangle, il n'y a pas de doute que ce centre ne fût au milieu de la voile, ou au milieu de la corde *KA*. Ce seroit

* Car l'angle $90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi)$, que forme le vent avec la direction *LO*, $= \text{LOE} + \text{EAN}$, (268.). Retranchant de cet angle celui *AKP* $= \text{KAN}$ que forme la vergue avec le vent, on aura pour reste $\text{LOE} + \text{EAN} - \text{KAN} = \text{LOE} - \text{VAO}$. Or, $\text{LOE} = \text{AVO} + \text{VAO}$; donc $\text{LOE} - \text{VAO} = \text{AVO} + \text{VAO} - \text{VAO} = \text{AVO}$.

** En effet, $\cos \text{STV} = \cos(90^\circ + \delta - \beta) = \sin(90^\circ - \gamma)(90^\circ + \delta - \beta) = \sin(\beta - \delta)$.

la même chose, quoique la voile fut courbe, si sa courbure étoit égale de part & d'autre de ce centre; mais il n'en est pas ainsi, puisque les courbures sont plus considérables sous le vent. En effet, la direction de la résultante est LO , & O est un point où une puissance étant appliquée, feroit le même effet que les deux puissances égales, placées aux extrémités K & A . Ce seroit la même chose, si cette puissance étoit placée dans quelque autre point de la direction LO . Ainsi, supposant que S est le milieu de la corde KA , l'action de la Voile, supposée plane, s'exercera dans le point S ; mais étant supposée courbe, & ST représentant la quille du Vaisseau, le point T , intersection de cette ligne avec la direction LO , sera le point sur lequel la Voile courbe exercera son action: de sorte que, pour le calcul & pour l'effet, ce sera la même chose que si, la voile étant supposée plane, le mât, ou le milieu de la vergue étoit en T , ou qu'on eût porté le mât vers la poupe de la quantité ST . La valeur de cette quantité peut se trouver par le calcul trigonométrique. Pour cela, on remarquera que l'angle KOA étant $= 180^\circ - (\Pi - \pi)$, & $KAO = \alpha - \pi$, on aura $KO = \frac{h \sin(\alpha - \pi)}{\sin(\Pi - \pi)}$. Pareillement l'angle KOL étant $= 90^\circ - \frac{1}{2}(\Pi - \pi)$, & $KVO = 90^\circ - \delta$, on aura $KV = \frac{h \sin(\alpha - \pi) \cos \frac{1}{2}(\Pi - \pi)}{\sin(\Pi - \pi) \cos \delta}$, & $SV = \frac{1}{2}h - \frac{h \sin(\alpha - \pi) \cos \frac{1}{2}(\Pi - \pi)}{\sin(\Pi - \pi) \cos \delta}$. Enfin l'angle TVS étant $= 90^\circ - \delta$, & $STV = 90^\circ + \delta - \beta$, on aura $ST = \frac{\frac{1}{2}h \cos \delta}{\cos(\beta - \delta)} - \frac{h \sin(\alpha - \pi) \cos \frac{1}{2}(\Pi - \pi)}{\sin(\Pi - \pi) \cos(\beta - \delta)} = \frac{\frac{1}{2}h}{\cos(\beta - \delta)} \left(\cos \delta - \frac{\sin(\alpha - \pi)}{\sin \frac{1}{2}(\Pi - \pi)} \right)^*$.

(274.) Ayant posé les principes théoriques de l'action de la Voile, nous devons maintenant chercher les angles qui ont lieu, & qu'on observe dans la Marine, afin d'appliquer ces principes à la pratique, d'une manière convenable. Lorsqu'on navigue vent en poupe, on sçait déjà que $\alpha = 90^\circ$: on aura, par conséquent (269.), $\tan \alpha = \frac{\text{Arc}(\Pi - \pi)}{\log \sin \Pi - \log \sin \pi} = \infty$; ce qui donne $\sin \Pi = \sin \pi$, ou $\Pi = 180^\circ - \pi$. Ces valeurs étant substituées dans celle de $\delta = \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha$, (270.), il en résulte $\delta = 90^\circ - 90^\circ = 0$; ce qui indique que la Voile agit dans une direction perpendiculaire à la vergue, ce qui est d'ailleurs bien évident. Substituant de même les valeurs trouvées, & celles de $\beta = 90^\circ$ dans l'expression de la force que fait la Voile suivant la quille, cette expression deviendra $= \frac{1}{2} \frac{\text{mauh} \sin(90^\circ - \pi)}{\text{Arc}(90^\circ - \pi)}$: de sorte qu'à mesure que π diminue, ou que la Voile prend une plus grande courbure, la force qu'elle produit devient moindre. L'action qu'elle exerce laté-

* Car $\cos \frac{1}{2}(\Pi - \pi) = \frac{\sin(\Pi - \pi)}{2 \sin \frac{1}{2}(\Pi - \pi)}$, (Note de l'Article 263.).

ralement devient zéro, à cause de $\cos \beta = 0$; & la valeur de ST n'est pas déterminée, parce qu'en substituant les valeurs trouvées dans l'expression de ST , on a $ST = \frac{h}{0} (1 - 1)$.

(275.) Lorsqu'on navigue à la bouline, il est fort difficile d'avoir avec une exactitude suffisante la valeur de l'angle α , de même que celle de l'angle β , par des mesures prises à bord du Vaisseau; en conséquence, pour obtenir ces angles avec quelque précision, j'ai eu recours à un Modèle très-parfaitement gréé: par ce moyen, j'ai trouvé qu'en se servant de *drosses**, & en les larguant, & forçant les vergues contre les *haubans* & l'*étai*, j'ai trouvé, dis-je, qu'on peut *braffer les basses Voiles*, jusqu'à ce que leurs vergues forment avec la quille un angle de 35° ; qu'en les brassant d'une manière régulière, sans rien forcer, elles en forment un de 40° , lequel peut augmenter jusqu'à $42^\circ \frac{1}{4}$. Or, comme on sait que dans ce cas l'angle que forme le vent avec la quille est régulièrement de $67^\circ \frac{1}{4}$; il s'ensuit que l'angle α est de 25° . C'est donc précisément cet angle que, dans la pratique, les vergues forment avec le vent, lorsque le Vaisseau va à la bouline, & que les voiles sont bien orientées: de cette façon, on aura $\gamma = 60^\circ$, en faisant usage de *drosses*; mais en brassant les Voiles sans elles, $\gamma = 65^\circ$, & en brassant à l'ordinaire $\gamma = 67^\circ \frac{1}{4}$, l'angle α demeurant toujours constant, & $= 25^\circ$. Pour l'usage de notre exemple, nous pouvons prendre un milieu, & faire $\gamma = 65^\circ$, $\alpha = 25^\circ$, & par conséquent $\beta = 40^\circ$. On remarquera cependant, que dans les vents forts les basses vergues, ainsi que tout l'*appareil*, peuvent se braffer davantage, à cause que les *haubans* de sous le vent sont alors très-lâches; car dans les vents médiocres, leur roideur s'oppose à ce qu'on puisse braffer les vergues au-delà d'un certain point. Les Voiles latines des Galères, des Chebecs, &c., sont susceptibles d'être brassées beaucoup davantage.

(276.) Selon ce qu'on vient d'établir, on aura, pour les Vaisseaux allant à la bouline, $\tan \alpha = 0,4663077 = \dots \dots \dots$.
 $\frac{\text{Arc}(\pi - \pi)}{\log \sin \pi - \log \sin \pi}$: mais cette équation ne peut donner la valeur de π & π dans le cas extrême de $\pi = \pi$, c'est-à-dire, dans le cas où le vent est infiniment petit, & la Voile plane, parce qu'il en résulte $0,4663077 = \frac{0}{0}$. Pour trouver ces angles, nous pouvons avoir re-

* Les *drosses* sont maintenant fort en usage pour les basses vergues. On les a substitués avec raison aux *racages* ordinaires, il en résulte de grandes commodités & de grands avantages pour braffer les Voiles sous un angle fort aigu, comme il convient souvent de le faire lorsqu'on navigue à la bouline.

que fait la Voile dans le sens de la quille (272.); cette force deviendra, pour le premier cas, $= \frac{1}{20} mauh \sin 25^\circ \sin(26^\circ 39' \frac{1}{2}) \sin(31^\circ 39' \frac{1}{2})$

$= \frac{1}{20} mauh \cdot \frac{2138}{10000}$; & pour le second, la même force sera $= \dots$

$\frac{1}{20} mauh \sin 25^\circ \sin(43^\circ 56' \frac{1}{2}) \sin(18^\circ 56' \frac{1}{2}) = \frac{1}{20} mauh \cdot \frac{1241}{10000}$; de sorte que cette

dernière force n'est pas à proportion les $\frac{1}{2}$ de la première: mais cependant elle doit augmenter, à cause de la plus grande valeur de u . Substituant pareillement les mêmes valeurs dans l'expression de la force latérale que produit la Voile, cette force sera, pour le premier cas, $= \frac{1}{20} mauh \cdot \frac{3468}{10000}$; & pour le second $= \frac{1}{20} mauh \cdot \frac{435}{10000}$; d'où l'on voit

que la force latérale augmentant dans ce second cas, la dérive doit aussi augmenter. Enfin, les valeurs de α , β , Π , π & β étant substituées dans celles de $ST = \frac{\frac{1}{2}h}{\cos(\beta - \delta)} (\cos \delta - \frac{\sin(\alpha - \gamma)}{\sin \frac{1}{2}(\Pi - \gamma)})$, on aura, pour

le premier cas, $ST = \frac{\frac{1}{2}h}{\cos(31^\circ 39' \frac{1}{2})} (\cos 8^\circ 20' \frac{1}{2}) - \frac{\sin(18^\circ 19' \frac{1}{2})}{\sin(26^\circ 29' \frac{1}{2})} = \frac{173}{1000} h$,

& pour le second, $ST = \frac{\frac{1}{2}h}{\cos(18^\circ 56' \frac{1}{2})} (\cos 21^\circ 3' \frac{1}{2}) - \frac{\sin(22^\circ 52' \frac{1}{2})}{\sin(43^\circ 56' \frac{1}{2})} = \frac{217}{1000} h$.

(277.) Lorsque l'angle γ est donné, on peut déduire, avec une approximation suffisante, les angles α & β , que les Marins sont former aux vergues, en naviguant vent large, en divisant proportionnellement le mouvement circulaire de la vergue, & celui du vent, en cette manière. En allant à la bouline, le vent forme avec la quille un angle de 65° ; & en allant vent en poupe, cet angle est de 180° : ainsi, le mouvement circulaire du vent d'une situation à l'autre, est de $180^\circ - 65^\circ = 115^\circ$. En allant à la bouline, la vergue forme avec la quille un angle de 40° ; & en allant vent en poupe, cet angle est de 90° : donc le mouvement circulaire de la vergue est de $90^\circ - 40^\circ = 50^\circ$. Ainsi, le mouvement circulaire du vent est au mouvement circulaire de la vergue, comme 115 est à 50, ou, comme 23 est à 10. Cela posé, γ désignant l'angle que forme le vent avec la quille dans un cas quelconque, & β celui formé dans le même cas par la vergue & la quille, nous aurons, pour la proportion qu'on demande entre ces mouvements, $23 : 10 :: \gamma - 65^\circ : \beta - 40^\circ$; ce qui donne $\beta = \frac{10}{23} (\gamma + 27^\circ)$; valeur de l'angle que doit former la vergue avec la quille, la valeur de γ étant donnée, c'est-à-dire, de l'angle que forme la quille avec le vent; & comme on a $\gamma = \alpha + \beta$, cette valeur étant substituée dans l'équation, donnera $\alpha = \frac{1}{10} (13\beta - 270^\circ)$.

(278.) Dans le cas extrême où la vitesse du vent est infiniment

petite; c'est-à-dire, où la voile est plane, nous avons dit (276.) que $\delta = \frac{1}{2}(\pi + \Pi) - \alpha = 0$, & $\Pi = \pi$; ce qui donne $\alpha = \Pi = \pi = \frac{1}{10}(13\beta - 270^\circ)$; ainsi, en substituant la valeur de $\beta = \frac{10}{23}(\gamma + 27^\circ)$, on a $\alpha = \Pi = \pi = \frac{1}{23}(\gamma + 270^\circ)$; c'est la moindre valeur de Π , & la plus grande de π . A mesure que le vent augmentera, Π augmentera, & π diminuera, les valeurs de ces angles conservant entre elles une relation telle que $\text{tang } \alpha = \frac{\text{Arc}(\Pi - \pi)}{\log \frac{\sin \Pi}{\sin \pi}}$, ou $\sin \alpha = \dots\dots\dots$

$$\left(\frac{\text{Arc}(\Pi - \pi)}{\log \frac{\sin \Pi}{\sin \pi}} + \text{Arc}(\Pi - \pi) \right)^{\frac{1}{2}} \quad (268. \text{ Note})$$

Examinons maintenant le cas dans lequel $\gamma = 134^\circ$, ou dans lequel le vent fait avec la quille, vers la poupe, un angle de 46° , on aura, dans ce cas, $\alpha = 64^\circ$, & $\beta = 70^\circ$. Supposons qu'avec un vent tel qu'on puisse faire servir toutes les Voiles, on ait $\Pi = 90^\circ$, on trouvera $\pi = 41^\circ 14'$; & si avec un vent fort nous supposons $\Pi = 110^\circ$, on trouvera $\pi = 27^\circ 20' \frac{1}{2}$. Dans le premier cas δ sera $= 1^\circ 37'$; & dans le second $\delta = 4^\circ 40' \frac{1}{2}$. La force que fait la Voile suivant la direction de la quille, sera, dans le premier cas, $= \frac{1}{11} \text{ mauh. } \frac{8116}{10000}$, & dans le second $= \frac{1}{11} \text{ mauh. } \frac{748}{1000}$. Enfin la valeur de ST sera, dans le premier cas, $= \frac{844}{10000} . h$, & dans le second $= \frac{475}{10000} . h$.

On peut de la même manière résoudre tous les autres cas du vent large, ou construire des Tables dans lesquelles on trouveroit au premier coup d'œil, la solution de tous les cas qui peuvent se présenter.

(279.) Si au lieu de brasser, ou d'orienter les Voiles avec la régularité qu'on vient de dire, on les brassoit davantage au vent, les quantités trouvées varieroient: si au lieu d'avoir $\alpha = 64^\circ$, & $\beta = 70^\circ$, ayant $\gamma = 134^\circ$, on avoit $\alpha = 54^\circ$, & $\beta = 80^\circ$, & qu'avec un vent frais on eût $\Pi = 110^\circ$, on trouveroit $\pi = 20^\circ 51'$; $\delta = 6^\circ 25' \frac{1}{2}$; la force de la Voile dans le sens de la quille, seroit $= \frac{1}{11} \text{ mauh. } \frac{7157}{10000}$, & $ST = \frac{3846}{10000} . h$: d'où l'on voit que, par cette seule altération, la force de la Voile est moindre, & que la valeur de ST devient plus grande.

(280.) Maintenant pour que, d'après ce que nous venons d'établir, nous puissions calculer effectivement la force que produi-

sent les Voiles, il est nécessaire que nous cherchions les valeurs de a & de h , qui sont la hauteur & la largeur des Voiles, ou, ce qui revient au même, la valeur de leur produit ah , lequel exprime leur aire, ou le nombre de pieds quarrés contenus dans leur surface. Pour le Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, ces valeurs sont comme il suit :

| TABLE de la surface de toutes les Voiles. | | | |
|---|-----------------|------------------|---------|
| Noms des Voiles. | Châte. | Largeur moyenne. | Surface |
| Grande Voile. | 44 | 80 | 3520 |
| Grand hunier. | 56 | 65 | 3640 |
| Grand hunier avec un ris pris. | 48 | $67\frac{1}{2}$ | 3222 |
| avec deux ris. | 40 | $69\frac{1}{2}$ | 2768 |
| avec trois ris. | 32 | $71\frac{1}{2}$ | 2280 |
| Misaine. | 39 | $66\frac{1}{2}$ | 2610 |
| Petit hunier. | 52 | 55 | 2860 |
| Petit hunier avec un ris pris. | $44\frac{1}{2}$ | $56\frac{1}{2}$ | 2525 |
| avec deux ris. | $37\frac{1}{2}$ | $58\frac{1}{2}$ | 2167 |
| avec trois ris. | $29\frac{1}{2}$ | 60 | 1783 |
| Artimon. | | | 1300 |
| Perroquet de fougue. | | | 1720 |
| Grand perroquet. | | | 1500 |
| Petit perroquet. | | | 1130 |
| Civadiere. | | | 1250 |
| Foc | | | 1060 |
| Faux foc, ou contre foc. | | | 410 |
| Bonneterie de grand hunier. | | | 1100 |
| Bonneterie de petit hunier. | | | 860 |
| Bonneterie basse. | | | 1500 |
| Grande Voile d'étai, Voile d'étai de hune, contre Voile d'essai, ou Voile d'étai volante. | | | 700 |
| Voile d'Etai d'artimon, de perroquet de fougue, & de grand perroquet. | | | 400 |

Quel que soit le nombre des Voiles, ou des surfaces qu'on expose à l'action du vent, nous pourrions l'exprimer par A^2 : & la force qu'elles exerceront sera, par ce qu'on a dit (164.), $= \dots$
 $\frac{1}{10} m A^2 u \sin \alpha \sin \frac{1}{2} (11 - \gamma)$, ou en supposant $\frac{\sin \frac{1}{2} (11 - \gamma)}{\text{Arc } \frac{1}{2} (11 - \gamma)} = G$, cette force sera $= \frac{1}{10} m A^2 G u \sin \alpha$, m exprimant la densité de l'eau, & α l'angle que forme la direction du vent avec la vergue. Mais on a vu (166.), que $\frac{1}{10} m A^2 u \sin \alpha$ exprime la force que fait la Voile, en la

supposant plane : ainsi , toutes les fois que G sera à peu près $= 1$; comme il arrive lorsqu'il y a peu de vent , & principalement lorsqu'on va vent large , on pourra supposer la Voile plane pour ce qui concerne l'évaluation de sa force , & prendre pour l'expression de cette force , la quantité $\frac{1}{10} m A^2 u \sin \alpha$.

(281.) Nous avons besoin pareillement , pour la continuation de nos calculs , de trouver les moments verticaux avec lesquels agissent ces voiles : or ces moments ne sont autre chose que le produit des forces que nous venons de trouver par les distances verticales de l'axe horizontal qui passe par le centre de gravité du Vaisseau , & sur lequel il tourne , aux centres où se réunissent les forces de chaque Voile. Pour connoître ces moments , il est clair que nous n'avons plus qu'à trouver les hauteurs verticales des centres des forces de chaque Voile ; & ces hauteurs seront connues , dès qu'on connoitra le centre de leur surface , & sa situation en hauteur à l'égard de la coque du Vaisseau : ainsi , le calcul est tout-à-fait simple. Après avoir fait les opérations pour le Vaisseau de 60 canons , on a trouvé les résultats suivans.

| TABLE de la hauteur du centre des forces de chaque Voile. | |
|---|------------------|
| Noms des Voilés. | Hauteur. |
| Le centre de la grande Voile, | 42 P. |
| De la misaine, | 41 |
| Du grand hunier tout déferlé, | 91 |
| avec un ris pris, | 87 $\frac{1}{2}$ |
| avec deux ris, | 84 $\frac{1}{2}$ |
| avec trois ris, | 80 $\frac{1}{2}$ |
| Du petit hunier tout déferlé, | 84 |
| avec un ris, | 80 $\frac{1}{2}$ |
| avec deux ris, | 77 $\frac{1}{2}$ |
| avec trois ris, | 74 |
| De l'artimon, | 47 |
| Du perroquet de fougue, | 75 |
| Du foc à l'extrémité du bout-dehors, | 73 |
| Du faux foc, | 58 |
| Du grand perroquet, | 133 |
| Du petit perroquet, | 123 |
| De la grande Voile d'étai , & de celle d'artimon, | 33 |
| De la civadiere, | 23 |
| De la Voile d'étai de hunc, | 75 |
| De la contre Voile d'étai, | 92 |
| De la Voile d'étai de perroquet de fougue, | 73 |
| De la Voile d'étai de grand perroquet, | 122 |

Si on multiplie maintenant la hauteur des centres de chacune de ces Voiles, par la force $\frac{1}{12}mA^2Gu\sin\alpha$, qui lui correspond, A^2 exprimant la surface de la Voile dont on cherche le moment, le produit en exprimera la valeur; ou en nommant n cette hauteur, le moment cherché sera $= \frac{1}{12}mnA^2Gu\sin\alpha$. On trouve dans la Table suivante les produits des élévations des centres, multipliées par les surfaces.

TABLE des surfaces de chaque Voile, multipliées par l'élévation de leur centre.

| Noms des Voiles. | Surfaces. | Élévations. | Produits $= nA^2$. |
|--|-----------|------------------|---------------------|
| De la grande Voile. | 3520 | 42 | 147840 |
| De la misaine. | 2610 | 41 | 107010 |
| Du grand hunier. | 3640 | 91 | 331240 |
| avec un ris. | 3222 | 87 $\frac{1}{2}$ | 282340 |
| avec deux ris. | 2768 | 84 $\frac{1}{2}$ | 232854 |
| avec trois ris. | 2280 | 80 $\frac{1}{2}$ | 183566 |
| Du petit hunier. | 2860 | 84 | 240240 |
| avec un ris. | 2525 | 80 $\frac{1}{2}$ | 203964 |
| avec deux ris. | 2167 | 77 $\frac{1}{2}$ | 167857 |
| avec trois ris. | 1783 | 74 | 131980 |
| De l'artimon. | 1300 | 47 | 61100 |
| Du perroquet de fougue. | 1720 | 75 | 129000 |
| Du foc. | 1060 | 73 | 77380 |
| Du faux foc. | 410 | 58 | 23780 |
| Du grand perroquet. | 1500 | 133 | 199500 |
| Du petit perroquet. | 1130 | 123 | 138990 |
| De la grande Voile d'étai. | 700 | 33 | 23100 |
| De la Voile d'étai d'artimon. | 400 | 33 | 10800 |
| De la civadiere. | 1250 | 23 | 28750 |
| De la Voile d'étai de hune. | 700 | 75 | 52500 |
| De la contre Voile d'étai | 700 | 92 | 64400 |
| De la Voile d'étai de perroquet de fougue. | 400 | 73 | 29200 |
| De la Voile d'étai de grand perroquet. | 400 | 122 | 48800 |

Somme des produits pour toute la Voilure 1722630

Multipliant maintenant un nombre quelconque de ces produits par $\frac{1}{12}muG\sin\alpha$, on aura le moment des Voiles qui leur correspondent.
(282.) Si on divise la somme des moments d'un nombre quel-

conque de Voiles par la somme de leurs forces, le quotient exprimera l'élévation du centre des forces de toutes ces Voiles au-dessus de l'horizontale qui passe par le centre de gravité du Vaisseau. De cette sorte, si $\frac{1}{2} mnA \sin a$ représente cette somme des moments, n sera l'élévation du centre de toutes ces forces, ou de toutes ces Voiles : ainsi, $\frac{1}{2} muG \sin a.1722630$ étant l'expression du moment de toutes les Voiles qui servent en allant à la bouline, & $\frac{1}{2} muG \sin a.24400$, la somme de leurs forces, l'élévation du centre des Voiles au-dessus de l'horizontale qui passe par le centre de gravité du Vaisseau, sera $n = \frac{1722630}{24400} = 70$

pieds $\frac{1}{2}$; c'est-à-dire que, dans quelque cas que ce soit, l'élévation dont il est question sera le quotient qui résulte de la division de la somme des produits exprimés dans la Table précédente, par la somme des surfaces. Ainsi en naviguant seulement avec la grande Voile, la misaine, les huniers avec un ris pris, le perroquet de fougue, & le faux foc, la somme des produits est $= 893928$, & celle des surfaces $= 14107$: par conséquent, le centre de ces Voiles sera élevé de 63 pieds $\frac{1}{2}$. Les produits pour les deux basses Voiles seules $= 254850$, & leur surface $= 6130$: donc l'élévation du centre de leurs forces sera de 41 pieds $\frac{1}{2}$; il en est de même des autres Voiles.

(283.) Dans les Vaisseaux qui portent des appareils proportionnels aux dimensions linéaires de leurs carenes, ou de leurs largeurs, comme les Marins le pratiquent pour l'ordinaire ; les surfaces des Voiles, sont comme les quarrés de ces dimensions, & les moments comme leurs cubes : si donc m représente la largeur du Vaisseau de 60 canons, & M celle d'un autre Vaisseau quelconque, le moment des Voiles du premier, sera au moment de celles du second, comme m^3 est à M^3 . Ainsi le moment de toutes les Voiles pour le Vaisseau de 70 canons, dont les dimensions linéaires sont à celles du Vaisseau de 60 canons, comme 8 est à 7, sera $\frac{512}{343} \cdot \frac{1}{2} muG \sin a.1722630 = \frac{1}{2} muG \sin a.2571390$: il en sera de même des autres Vaisseaux & des autres Voiles.

(284.) De même que nous avons calculé le moment de l'élévation du centre des Voiles, relativement à l'action verticale ; nous avons besoin de calculer le même moment, pour ce qui concerne l'action horizontale, qui est celle dont dépend le manège, ou le gouvernement du Vaisseau. Pour remplir cet objet, nous devons déterminer la situation des mâts, ou la distance dont le centre des forces de chaque Voile est éloigné de l'axe vertical qui passe par le centre de gravité du Vaisseau : car le produit de la force de chaque Voile par cette distance, sera l'expression de son moment, & la

somme de tous ces produits divisée par celle des forces, donnera la distance horizontale du centre commun de toutes ces forces à l'axe vertical qui passe par le centre de gravité du Vaisseau.

(285.) Les Constructeurs suivent, pour l'ordinaire, des règles qu'ils se font faites pour l'emplacement, ou la situation des mâts, & ils les emploient indifféremment, quelle que soit la figure du Vaisseau, tandis qu'à cet égard le principal objet devoit être d'établir un équilibre parfait, comme on le verra dans son lieu. Les uns placent le grand mât de $\frac{1}{2}$ de la longueur plus à la poupe que le milieu du Vaisseau, d'autres de $\frac{1}{3}$ seulement. Les premiers placent le mât de misaine, distant de la proue, de $\frac{1}{4}$ de la longueur, & les seconds seulement de $\frac{1}{5}$: le mât d'artimon, suivant les premiers, est distant de l'étambot des $\frac{1}{7}$ de la longueur, & suivant les seconds des $\frac{1}{11}$. Le Vaisseau de 60 canons, qui nous a servi d'exemple, avoit ses mâts placés suivant la méthode des seconds : c'est-à-dire, que le grand mât étoit à la poupe du milieu du Vaisseau de 6 pieds $\frac{2}{3}$; le mât de misaine étoit éloigné du même milieu de 60 pieds $\frac{1}{2}$; & le mât d'artimon étoit à 49 pieds $\frac{11}{12}$ à la poupe : mais, comme nous l'avons vu (140.), le milieu du Vaisseau étoit de $\frac{1}{2}$ de pied à la poupe du centre de gravité : donc le grand mât étoit éloigné du centre de gravité de 7 pieds $\frac{1}{2}$; le mât de misaine de 60 pieds $\frac{1}{2}$; & le mât d'artimon de 49 pieds $\frac{11}{12}$. On voit, d'après cela, que le centre des forces horizontales de la grande Voile, du grand hunier, & du grand perroquet, peut être supposé à la distance de 7 pieds du centre de gravité, à cause que les deux dernières Voiles sont de quelque chose plus avancées vers la proue que la première. Le centre des forces de la misaine, du petit hunier, & du petit perroquet, peut pareillement être supposé à la distance de 61 pieds ; & celui du perroquet de sougue, à 50 pieds, parce que ce mât tombe un peu vers la poupe. L'artimon a son centre à 65 pieds. Le grand foc qui est amuré à l'extrémité du *bout dehors*, a son centre à 100 pieds ; & le contre foc, ou faux foc, à 90 pieds. Maintenant si chacune de ces distances est multipliée par la force des Voiles, auxquelles elle correspond, on aura le moment horizontal de cette force : & la somme de tous ces moments étant divisée par la somme des forces, donnera la distance horizontale du centre commun des forces de toutes les Voiles, à la verticale qui passe par le centre de gravité du Vaisseau ; ou, ce qui est la même chose, la somme des produits de chacune des distances, par les surfaces des Voiles correspondantes, étant divisée par la somme des surfaces, donnera la même distance horizontale.

Or, nous avons, pour le grand mât, le produit $(3520 + 3640 + 1500) \cdot 7 = 60620$; pour le mât de misaine $(2610 + 2860 + 1130) \cdot 61 = 402600$; pour le perroquet de fougue $1720 \cdot 50 = 86000$; pour l'artimon, $1300 \cdot 65 = 84500$; pour le foc, $1060 \cdot 100 = 106000$; & pour le faux foc, $410 \cdot 90 = 36900$. Les produits pour le grand mât & pour le mât d'artimon, font ensemble 231120 , & ceux pour le mât de misaine, le foc, & le faux foc, font 545500 . Retranchant maintenant les premiers produits qui obligent le Vaisseau à venir au vent, des derniers qui l'obligent à arriver; il reste, pour les moments qui produisent cette dernière action, 314380 , lesquels étant divisés par la somme 19750 des surfaces; il vient au quotient 16 pieds $\frac{1}{2}$, distance horizontale du centre commun des forces des Voiles dont nous venons de parler, à la verticale qui passe par le centre de gravité du Vaisseau. Comme la plus grande élévation qu'on donne à la poupe, équivaut à une surface qui agit de la même manière que les Voiles qui font venir le Vaisseau au vent: nous ne devons pas omettre de considérer son effet. La surface de la poupe peut être évaluée à 540 pieds, & son centre de force est éloigné de la verticale qui passe par le centre de gravité du Vaisseau, de 50 pieds: partant, son moment est de 27000 pieds. En outre, il faut encore considérer que l'inclinaison du foc & du faux foc, à l'égard de l'horizon, diminue beaucoup leur force. Selon ce qu'on a dit, (*Tome I*, 654.) la force est en raison directe, composée de l'aire verticale, & du sinus d'incidence; mais l'aire verticale diminue comme le même sinus; donc elle sera comme le carré de ce sinus. L'inclinaison du foc est à peu près de 45° : ainsi, le carré de son sinus sera $= \frac{1}{2}$, le rayon étant l'unité: par conséquent la diminution de la force est de la moitié; & il en est de même pour le moment qui se réduit à 33000 : c'est le même que celui qui résulteroit, si l'aire de la Voile, au lieu d'être $= 1060$, étoit seulement de 530 , c'est-à-dire, de la moitié de ce qu'elle est réellement. L'inclinaison du faux foc, à l'égard de la verticale, est moindre, elle va seulement à 30° ; par conséquent sa force diminue dans la raison de 4 à 3 : son moment sera donc $= 27675$, & l'aire correspondante $= 307 \frac{1}{2}$. Retranchant maintenant la diminution des moments des focs de la somme 545500 des moments que nous avons trouvés ci-dessus, & qui tendent à faire arriver le Vaisseau, ils se réduiront à 491275 pour ce qui concerne le même effet. On trouvera de la même manière que la somme des moments pour faire venir au vent est $= 258120$, en ajoutant aux 231120 , que nous avons trouvés ci-dessus, ceux qui

procedent

procèdent de l'aire de la poupe. Faisant ensuite une opération analogue pour ce qui concerne les surfaces, on en trouvera la somme $= 19657\frac{1}{2}$, & divisant par ce nombre la différence des moments $492275 - 258120 = 234155$, on trouvera à peu près 12 pieds pour le quotient; c'est la vraie distance horizontale du centre commun de toutes les forces, à la verticale qui passe par le centre de gravité de tout le Vaisseau.

(186.) On peut trouver de la même manière le centre commun des forces de quelque autre assemblage de Voiles que ce soit; mais on observera que, connoissant déjà les moments 234155, & les surfaces 19657 $\frac{1}{2}$ des Voiles ci-dessus, l'opération deviendra très-facile, lorsqu'il sera question d'en retrancher quelqu'une. Supposons, par exemple, qu'on veuille supprimer les perroquets; le moment du grand perroquet agit pour faire venir au vent, & est $= 1500.7 = 10500$; & celui qui correspond au petit perroquet agit pour faire arriver, & est $= 1130.61 = 68930$: ajoutant le premier de ces moments, & retranchant le second de la somme trouvée 234155, il restera 185715, qui, divisé par la somme des surfaces 19657 $\frac{1}{2}$ — 1500 — 1130 = 17027 $\frac{1}{2}$, donnera au quotient 10 pieds $\frac{1}{2}$, pour la distance horizontale du centre des forces, à la verticale qui passe par le centre de gravité du Vaisseau. Supposons encore qu'outre les perroquets, on supprime aussi le foc. Son moment est 53000, lequel étant retranché de 185715, il reste 132715; & ce reste étant divisé par l'aire 17027 $\frac{1}{2}$ — 530 = 16497 $\frac{1}{2}$; on aura au quotient 8. pieds, à peu près; c'est la distance horizontale du centre des forces à la verticale du centre de gravité. Supposons maintenant qu'outre ces Voiles retranchées, on prenne ensuite un ris dans chaque hunier; le moment de la partie retranchée dans l'un, sera $= 418.7 = 2926$, & celui de la partie retranchée dans l'autre, sera $= 335.61 = 20435$: par conséquent, la distance horizontale sera alors $= \frac{132715 - 20435 + 2926}{16497\frac{1}{2} - 418 - 335} = 7\frac{1}{2}$. Enfin, si l'on cargue l'artimon, dont le moment est de 84500, & la surface de 1300; la distance horizontale du centre des forces, à la verticale qui passe par le centre de gravité, deviendra $= \frac{199706}{14444} = 13$ pieds $\frac{1}{2}$. Si l'on veut avoir égard à la courbure des Voiles, il faudra retrancher, de toutes ces déterminations, ou de la distance horizontale du centre des forces, à la verticale du centre de gravité, la valeur de ST qu'on a trouvée précédemment, (273 & 276.); & on aura, par cette correction, la vraie situation du centre des forces: mais nous ré-

serverons cet article pour quand nous traiterons du manège, ou du gouvernement du Vaisseau, parce que c'est l'endroit où nous avons besoin d'avoir égard à cette circonstance.

CHAPITRE II.

Du Gouvernail.

(287.) **N**ous avons déjà dit (9.), que le Gouvernail est une piece de bois plane des deux côtés, ou un assemblage de pieces, placé verticalement sur des gonds, à l'extrémité de la poupe, c'est-à-dire, à l'étambot. Cette piece, en tournant sur ses gonds, peut passer vers la droite ou vers la gauche du Vaisseau; & en s'opposant au courant des eaux par ce côté, elle peut faire naître une nouvelle puissance qui oblige tout le Vaisseau à tourner, ou dont l'effet est de faire équilibre aux puissances étrangères, qui agiroient pour le détourner de la direction qu'on veut qu'il tienne. La théorie de cet instrument, ou machine, a été donnée par plusieurs Géometres; mais tous se sont fondés sur le principe que les résistances, ou actions que les eaux exercent sur le Gouvernail, suivent la raison des quarrés des vitesses du fluide, & celle des quarrés des sinus des angles d'incidence. Ils n'ont pu tirer de ce principe aucune conséquence sur la figure la plus avantageuse qu'on pourroit donner au Gouvernail; & cependant l'expérience a appris que c'est celle d'un trapeze plus large par la partie inférieure que par la supérieure, tel que l'usage de toutes les nations l'a établi, & tel que nous l'avons supposé, *Art.* 182. Mais notre nouveau principe détermine cette figure conformément à la pratique, ainsi que nous le verrons en son lieu. Nous avons dit, *Art.* 18, que, pour l'ordinaire, l'étambot a une inclinaison, ou quète, vers l'arrière; par conséquent le Gouvernail, qui lui est assujéti, a la même inclinaison, c'est ce qui est cause qu'en passant d'un côté à l'autre de l'étambot, & hors de la direction de la quille, il cesse d'être vertical, comme il l'est dans la première situation, c'est-à-dire, lorsqu'il est dans une même direction avec la quille. Toutes ces circonstances compliquent davantage la théorie du Gouvernail, mais elle ne nous fournira pas moins les règles & les lumières qui doivent nous conduire.

Fig. 40.

(288.) Soit *BDEC* la projection verticale du Gouvernail, *BD* sa largeur à la superficie de l'eau, & *EC* la même largeur dans son extrémité inférieure. Soit, en outre, $DB=CH=b$; $EH=e$; la hau-

teur verticale comprise depuis DB jusqu'à $EC = a$; une partie quelconque de cette hauteur, comptée jusqu'à une différentielle horizontale, où l'abscisse $= x$, & l'ordonnée correspondante $= y$. Cela posé, on aura $a :: x :: \frac{ax}{a}$, & par conséquent, $y = b + \frac{ax}{a}$. La force des eaux sur une différentielle de la surface sera $= \frac{mydx \sin \mu}{\sin \lambda}$ ($x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta$) (Tome I, 594.), & la résistance $= \frac{my \sin \mu \sin \lambda}{2 \sin \lambda} x^{\frac{1}{2}} dx$ (Ibid. 652, 654, 655, 658 & 670.); mais, à cause de l'inclinaison du Gouvernail qui résulte de la quète de l'étambot, il faut remarquer que $\sin \mu$ est moindre que le rayon, ou que l'unité, & par la même raison, que x ni θ ne sont les angles que forme la direction horizontale BA de l'eau, avec les différentielles horizontales NT du Gouvernail, en supposant que cette Figure soit une projection horizontale de la quille & du Gouvernail. Si nous nommons donc λ l'angle TAB que forme la direction de l'eau avec la différentielle horizontale du Gouvernail, on aura (Tome I, 584.), $\sin \theta = \sin \mu \sin \lambda$, & $\sin \mu = \sin \lambda \cos \lambda$, en supposant que AQ , perpendiculaire à la quille, soit la direction suivant laquelle on cherche l'effet de la force *: parce qu'en effet c'est seulement la force qui agit dans cette direction qui tend à produire la rotation du Vaisseau; celle qui est dirigée suivant BA , ou parallèlement à la quille, ne produisant d'autre effet que de retarder la marche du Vaisseau, sans nullement le faire tourner **. Ces

FIG. 411

* Car l'angle exprimé par λ qui entre dans l'expression de $\sin \mu$, (Tome I, 573.) est représenté ici par l'angle TAQ , les deux lignes TA & AQ étant horizontales. Or, cet angle est le complément de l'angle TAB que l'Auteur exprime ici par la même lettre λ : donc, dans la valeur de $\sin \mu$, trouvée à l'Art. cité, c'est-à-dire, dans la valeur du sinus de l'angle formé par la surface du Gouvernail, avec la direction AQ , perpendiculaire à la quille, & suivant laquelle on cherche l'expression de la force, on doit mettre $\cos \lambda$ à la place de $\sin \lambda$; après toutefois avoir fait $\sin \mu = 1$, & $\cos \mu = 0$, attendu que le mouvement est horizontal, (ibid. 577 & 584.). Ce n'est pas la même chose pour la valeur de $\sin \lambda$, on de l'angle formé par la direction BA , suivant laquelle se fait le choc, avec la surface du Gouvernail: c'est l'angle même $TAB = \lambda$ qui entre dans son expression.

** Cette assertion ne nous paroît pas rigoureusement exacte; car la force dirigée suivant BA , ou parallèlement à la quille, ou plutôt la résultante de toutes les actions partielles qui agissent dans cette direction, passant par le centre des résistances qu'éprouve la surface du Gouvernail, il est évident qu'elle ne passe pas par le centre de gravité du Vaisseau; ainsi (Tome I, 128, & suiv.) elle doit produire un mouvement de rotation autour de l'axe vertical qui passe par ce centre. Le moment de cette force conspire avec celui de la force perpendiculaire pour faire tourner le Vaisseau dans le même sens. C'est sans doute la petitesse de ce moment qui fait dire à l'Auteur que la force suivant la quille n'a d'autre effet que de retarder le sillage.

Ces deux forces peuvent encore produire d'autres mouvements de rotation; savoir, autour de deux axes horizontaux perpendiculaires entr'eux, & passant par le centre de gravité, l'un dirigé suivant la quille, & l'autre dirigé, par conséquent, dans le sens de la largeur. Car, pour que ces forces n'en produisissent point, il faudroit que le centre des résistances du Gouvernail, & le centre de gravité du Vaisseau, fussent dans un même plan horizontal; ce qui n'a jamais lieu. De-là on voit que l'action seule du Gouvernail, indé-

valeurs de $\sin \theta$, $\sin x$, & de y , étant substituées dans la formule, elle deviendra $\frac{1}{2} \mu x \frac{1}{a} dx \left(b + \frac{ex}{a} \right) \sin x \cdot \sin \lambda \cdot \cos \lambda$; d'où, en intégrant, on tire la valeur de toute la force avec laquelle le Gouvernail agit, suivant la perpendiculaire à la quille, =

$\frac{1}{2} \mu u \left(\frac{1}{2} b a^2 + \frac{2ex^2}{3a} \right) \sin x \cdot \sin \lambda \cdot \cos \lambda$; ou, en faisant $x = a$, =

$\mu u \left(\frac{1}{2} b a^2 + \frac{1}{3} e a^2 \right) \sin x \cdot \sin \lambda \cdot \cos \lambda = \frac{1}{3} \mu u a^2 (5b + 3e) \sin x \cdot \sin \lambda \cdot \cos \lambda$.

Soit supposé maintenant $b + e = g$, c'est-à-dire, égal à toute la base inférieure du Gouvernail, & A^2 égal à toute sa surface, qui est exprimée par $\frac{1}{2} e a + b a$: d'après ces suppositions, nous aurons $b = \frac{2A^2}{a} - g$, & $e = 2g - \frac{2A^2}{a}$; & ces valeurs étant substituées dans la formule, la changent en celle-ci,

$\frac{1}{3} \mu u a^2 \left(\frac{4A^2}{a} + g \right) \sin x \cdot \sin \lambda \cdot \cos \lambda = \frac{1}{3} \mu u a^2 (4A^2 + ga) \sin x \cdot \sin \lambda \cdot \cos \lambda$.

(289) Pour que la formule ne renferme plus que des quantités connues, il ne nous reste plus qu'à y substituer la valeur de $\sin x$: or cette quantité est variable, à cause de la quête de l'étambot, & dépend de $\sin \lambda$. Lorsque $\sin \lambda = 0$, ou que le Gouvernail est dans la même direction que la quille, on a $\sin x = 1$; & lorsque $\sin \lambda = 1$, alors $\sin x$ est égal au sinus de l'angle que forme l'étambot avec la quille. La quille étant donc représentée par QA ; BC représentant l'étambot; $BDEC$ le Gouvernail; & ayant abaissé les perpendiculaires BF & FG , la première sur la quille, & la seconde sur le Gouvernail, $\sin x$ sera le sinus de FGB . Pour trouver sa valeur, on fera $CF = h$; & dans le triangle CFG on aura, $x : \sin \lambda :: h : FG = h \sin \lambda$; de plus, dans le triangle BFG , on aura pareillement $BG = \sqrt{a^2 + h^2} \sin \lambda$; $BF = a :: 1 : \sin x = \frac{a}{\sqrt{a^2 + h^2} \sin \lambda}$. Cette valeur étant substituée dans la

formule, la changera en celle-ci, $\frac{\mu u a^2 (4A^2 + ga) \sin \lambda \cos \lambda}{3 \sqrt{a^2 + h^2} \sin \lambda}$.

(290.) Nous pouvons encore renfermer dans cette formule l'effet de la dérive, parce que, lorsque le Vaisseau ne suit pas la direction du vent, il est poussé non seulement dans la direction de la quille, mais encore latéralement, c'est-à-dire, perpendiculairement à son côté;

pendamment de toute autre cause, peut donner une légère inclinaison au Vaisseau, tant dans le sens de sa longueur que latéralement. Mais comme la distance verticale entre les plans horizontaux qui passent par le centre de gravité du Vaisseau, & par celui des résistances du Gouvernail, est ordinairement assez petite; ces inclinaisons ne méritent aucune attention.

* Car alors le plan du Gouvernail est vertical, & * qui (*Tome I*, 659.) exprime l'angle formé par sa surface avec une ligne horizontale, perpendiculaire à la base de la différencielle, est un angle droit.

& en conséquence, la route qu'il suit est oblique à l'égard de la quille, comme nous l'avons déjà dit (4.). Cela posé, si l'on appelle ϵ l'angle de la dérive que le Vaisseau prend; en ayant égard à cet élément, la force que fait le Gouvernail perpendiculairement à la quille, sera $= \frac{mus^2(4A^2+g^2)\sin(\lambda \pm \epsilon)\cos\lambda}{25\sqrt{u^2+A^2\sin\lambda^2}} *$: le signe supérieur ayant lieu

lorsque la barre du Gouvernail est tournée pour faire arriver, & l'inférieur lorsqu'elle est tournée pour faire venir au vent.

(291.) Il suit évidemment de cette formule, que plus la vitesse u du Vaisseau sera grande, plus le Gouvernail aura de puissance pour le faire tourner, c'est-à-dire, pour produire les effets nécessaires à son manège. Pareillement, plus la hauteur verticale du Gouvernail sera grande, plus aussi la même force sera grande; qu'à angles égaux du Gouvernail, la force est plus grande pour faire arriver que pour faire venir au vent; & enfin, que plus h sera petite, ou moins la quète de l'étambot sera grande, plus aussi la force du Gouvernail augmentera : de sorte que, si ce n'étoit à cause que les coups de mer sont alors plus dangereux, en ce que le Vaisseau en éprouve davantage l'action à mesure que la quète de l'étambot est plus petite, cette considération nous porteroit à la supprimer entièrement, ce qui réduiroit la formule à $\frac{1}{11} mus^2 (4A^2+g^2) \sin(\lambda \pm \epsilon) \cos\lambda$. Beaucoup de Vaif-

* Car nous venons de voir, (288.) que la force perpendiculaire à la quille est exprimée par $\frac{1}{11} mus^2 (4A^2+g^2) \sin\epsilon \sin\lambda \cos\lambda$; mais $\sin\epsilon \sin\lambda = \sin t =$ le sinus de l'angle que forme la direction du mouvement avec la surface du Gouvernail. Donc cette force $= \dots \frac{1}{11} mus^2 (4A^2+g^2) \sin\epsilon \cos\lambda$. Lorsqu'il y a de la dérive, toutes les parties du Vaisseau, & par conséquent celles du Gouvernail, choquent en même temps le fluide dans la direction de la quille, & dans une direction perpendiculaire au côté : & c'est en vertu de la résultante de ces deux actions, que le Vaisseau prend une direction oblique à la quille; ainsi chaque partie est choquée dans une direction intermédiaire. Si, par exemple, le point A du Gouvernail, reçoit un choc dans la direction AC , en vertu du mouvement direct qui le feroit passer de A en C , pendant un temps infiniment petit; & si, dans le même temps, il reçoit un choc dans la direction AE , en vertu du mouvement latéral qui le feroit passer de A en E ; il est évident qu'en vertu de ces deux actions simultanées, le Gouvernail est choqué dans la direction AD , qui est la diagonale du parallélogramme, formé sur les directions AC , AE , (Tome I, 17 & 18); il en sera de même de tous les autres points du Gouvernail; ainsi, les différencielles horizontales du Gouvernail, frapperont le fluide sous l'angle TAD .

L'angle CAD qui est égal à l'angle formé par la direction de la route, & celle de la quille est égal à l'angle de la dérive que l'Auteur a exprimé par ϵ ; ainsi, $TAD = TAC + CAD = \lambda + \epsilon$; & par conséquent, le nouvel angle t est tel que $\sin t = \sin\epsilon \sin(\lambda + \epsilon)$. Nous avons supposé, dans cette explication, que le Gouvernail est tourné pour faire arriver le Vaisseau; mais si dans la disposition marquée par la Figure, il étoit tourné pour le faire venir dans le vent, l'explication qu'on vient de donner s'appliqueroit mot à mot à la Fig. 42, N^o 2; & l'angle TAD seroit alors $= TAC - CAD = \lambda - \epsilon$; d'où il suit que $\sin t = \sin\epsilon \sin(\lambda - \epsilon)$; donc en réunissant ces deux expressions dans une, on a $\sin t = \sin\epsilon \sin(\lambda \pm \epsilon)$. Substituant cette valeur, ainsi que celle de $\sin\epsilon$, dans l'expression de la force, elle deviendra telle que l'Auteur la donne.

FIG. 41.
N^o 1.

FIG. 42.
N^o 2.

seaux ont cependant été construits sans aucune quète; mais comme il n'est pas nécessaire que le Gouvernail ait tant de force, attendu que l'expérience journalière fait voir que, sans cette extrême puissance, le Gouvernail produit tout l'effet qui peut être nécessaire; il seroit imprudent de s'exposer aux accidents qui peuvent arriver dans une tempête, pour chercher à se procurer un avantage si médiocre. On peut, malgré cela, employer cette dernière formule, parce qu'on ne doit pas donner à l'étambot la quète excessive qu'anciennement on étoit dans l'usage de lui donner; & dans ce cas, la quantité h est très-petite, & par conséquent, susceptible d'être négligée*.

(292.) Pour ce qui concerne l'angle λ que doit former le Gouvernail avec la quille, il est évident que, lorsque $\lambda = 0$, l'expression de la force se change en $\frac{1}{11} m u a^{\frac{1}{2}} (4 A^2 + g a) \sin \pm \epsilon$: de sorte que cette force est positive pour arriver, négative pour venir au vent, & $= 0$ lorsque la dérive est nulle; la force est encore $= 0$, lorsque $\lambda = 90^\circ$, ou que le Gouvernail est dans une situation perpendiculaire à la quille**.

* La quète que les Constructeurs donnent aujourd'hui à l'étambot, est très-petite; ainsi la quantité h est fort petite, & peut, par conséquent, être négligée.

** Cela est évident par la formule, mais on peut d'ailleurs le rendre sensible sans en faire usage; car le Gouvernail ne choque alors le fluide qu'en vertu du mouvement direct, & nullement en vertu du mouvement latéral, puisque ce dernier se fait dans une direction parallèle à la surface du Gouvernail. Or, dans ce cas le Gouvernail choque le fluide perpendiculairement, & il n'en peut résulter d'action parallèlement à la surface; c'est-à-dire, perpendiculairement à la quille.

Au reste, quoique dans le cas de $\sin \lambda = 90^\circ$, la formule s'évanouisse, on auroit tort d'en conclure que l'effet du Gouvernail sera nul, quant au mouvement de rotation. Ce résultat indique seulement que la force perpendiculaire à la quille est alors nulle; car la formule n'est que l'expression de cette dernière force. Il reste, dans ce cas, la force parallèle à la quille, qui est alors presque dans son maximum, ainsi que nous l'allons faire voir.

La force dans une direction quelconque $= \frac{m u y \sin \lambda \cdot \sin \frac{1}{2}}{2 \cos \frac{1}{2}} x^{\frac{1}{2}} dx = \dots\dots\dots$

$\frac{1}{2} m u y x^{\frac{1}{2}} dx \frac{\sin \lambda \cdot \sin \frac{1}{2}}{\sin \frac{1}{2}}$. Substituant pour y sa valeur $b + \frac{e x}{a}$, puis intégrant, comme dans l'Article 288, & mettant pour b & e leurs valeurs, ainsi que A^2 pour toute la surface du Gouvernail, on aura $\frac{1}{11} m u a^{\frac{1}{2}} (4 A^2 + g a) \frac{\sin \lambda \cdot \sin \frac{1}{2}}{\sin \frac{1}{2}}$. Mais puisque le mouvement est supposé horizontal, $\sin \frac{1}{2} = \sin \lambda \cdot \sin \frac{1}{2}$ (Tome I, Art. 584); & puisqu'il s'agit de la force parallèle à la quille, ou suivant la direction du mouvement, $\sin \frac{1}{2} = \sin \frac{1}{2}$ (ib. 572.). Donc, en substituant ces valeurs dans la formule, avec celle de $\sin \frac{1}{2}$, trouvée Art. 289,

cette force dans le sens de la quille sera $= \frac{m u a^{\frac{1}{2}} (4 A^2 + g a) \sin \lambda^2}{15 \sqrt{a^2 + h^2 \sin \lambda^2}}$, lorsqu'il n'y a point

de dérive, ou, en négligeant l'effet de la quète, elle est seulement $\frac{1}{11} m u a^{\frac{1}{2}} (4 A^2 + g a) \sin \lambda^2$.

Pour renfermer dans cette formule l'effet de la dérive, je considère que sous une même inclinaison du Gouvernail, $\sin \frac{1}{2}$, ainsi que $\sin \lambda$ sont des quantités constantes; mais que $\sin \frac{1}{2}$ varie, & n'est plus égal à $\sin \lambda$, puisqu'il ne s'agit plus d'avoir la force dans la di-

(293.) Il y a donc un angle moyen du Gouvernail avec la quille qui doit produire la plus grande force qu'il est possible, & il ne peut être que très-avantageux de le connoître, afin de pouvoir en profiter dans l'occasion. Pour y parvenir, il faut évaluer à zéro la différentielle de $\sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$, & nous aurons $\cos(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda - \sin \lambda \cdot \sin(\lambda \pm \epsilon) = 0$, ou $\frac{\sin \lambda}{\cos \lambda} = \frac{\cos(\lambda \pm \epsilon)}{\sin(\lambda \pm \epsilon)}$; expression qui se réduit à $\tan \lambda = \frac{1}{\tan(\lambda \pm \epsilon)}$, d'où l'on tire $\tan \lambda \cdot \tan(\lambda \pm \epsilon) = 1$. On voit donc que les deux angles λ & $\lambda \pm \epsilon$, joints ensemble, doivent former 90° **, c'est-à-dire que $\lambda + \lambda \pm \epsilon = 90^\circ$; ce qui donne $\lambda = 45^\circ \mp \frac{\epsilon}{2}$: c'est l'expression de l'angle que doit former le Gouvernail avec la quille, pour qu'il fasse le plus grand effet possible. Ainsi, la dérive étant de 10° , l'angle formé sous le vent doit être de 40° , & celui du vent de 50° .

(294.) Si l'on substitue la valeur de l'angle λ dans la valeur trouvée ci-dessus de la force du Gouvernail, la plus grande force avec laquelle le Gouvernail fera tourner le Vaisseau sera =

$$\frac{1}{15} m u a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin(45^\circ \pm \frac{\epsilon}{2}) \cos(45^\circ \mp \frac{\epsilon}{2}); \text{ mais comme } \sin(45^\circ \pm \frac{\epsilon}{2}) = \cos(45^\circ \mp \frac{\epsilon}{2}), \text{ cette plus grande force se réduit à } \frac{1}{15} m u a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin(45^\circ \pm \frac{\epsilon}{2})^2 ***.$$

rection du mouvement. Donc, conformément à la Note de l'Art. 290. Le nouveau $\sin \theta$ sera $= \sin(\lambda \pm \epsilon) \sin \lambda$. Substituant cette valeur, ainsi que celle de $\sin \alpha = \sin \lambda \cdot \sin \epsilon$, & celle de $\sin \epsilon$, qui est toujours la même, on aura, pour la force dans le sens de la quille, lorsqu'il y a de la dérive, la quantité $\frac{m u a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin(\lambda \pm \epsilon) \sin \lambda}{15 \sqrt{a^2 + h^2} \sin \lambda^2}$, ou, en

négligeant l'effet de la quille, $\frac{1}{15} m u a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin(\lambda \pm \epsilon) \sin \lambda$. Lorsque $\sin \lambda = 0$ cette force s'évanouit, parce que d'ailleurs le Gouvernail n'est point choqué en vertu du mouvement direct, il ne l'est qu'en vertu du mouvement latéral, mais comme ce choc se fait perpendiculairement, il n'en peut résulter d'action parallèlement à la quille. Cette force, dans le sens de la quille, peut être plus grande que la force perpendiculaire, selon la valeur de l'angle λ du Gouvernail; mais comme elle agit à l'extrémité d'un levier très-court, attendu le peu de largeur du Gouvernail, & qu'on ne lui fait pas former des angles si ouverts, son moment pour faire tourner le Navire ne peut être que très-petit.

* Il est inutile, je pense, d'avertir qu'on suppose ici la dérive constante.

** Car $\tan \lambda : 1 :: 1 : \cot \lambda$, & $\tan \lambda : 1 :: 1 : \tan(\lambda \pm \epsilon)$; donc $\tan(\lambda \pm \epsilon) = \cot \lambda$, &c. &c.

*** Si on veut avoir l'angle λ qui peut produire la plus grande force dans le sens de la quille, on le trouvera en égalant à zéro la différentielle de $\sin(\lambda \pm \epsilon) \sin \lambda$; ce qui donnera $\cos \lambda \cdot \sin(\lambda \pm \epsilon) + \cos(\lambda \pm \epsilon) \sin \lambda = 0$. Divisant par $\cos \lambda \cdot \cos(\lambda \pm \epsilon)$, on aura $\frac{\sin(\lambda \pm \epsilon)}{\cos(\lambda \pm \epsilon)} + \frac{\sin \lambda}{\cos \lambda} = 0$, ou $\tan(\lambda \pm \epsilon) + \tan \lambda = 0$; équation qui ne peut avoir lieu que lorsque $\lambda \pm \epsilon$ est le supplément de λ ; car alors les tangentes de ces arcs sont égales, & l'une d'elles est négative. Donc $\lambda \pm \epsilon + \lambda = 180^\circ$; ou $\lambda = 90^\circ \mp \frac{\epsilon}{2}$. Substituant cette valeur dans l'expression de la force dans le sens de la quille, la plus grande force sera $= \frac{1}{15} m u a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin(90^\circ \pm \frac{\epsilon}{2})^2$; d'où l'on voit que soit que le gouvernail soit tourné pour faire arriver, soit qu'il soit tourné pour

(295.) On doit conclure de là, que la force que peut faire le Gouvernail du côté sous le vent, est toujours plus grande que celle qu'il peut faire du côté du vent, c'est-à-dire que la force pour faire arriver le Vaisseau est toujours plus grande que la force pour le faire venir au vent. C'est un fait que les Timoniers connoissent parfaitement, & qu'ils observent tous les jours, sur-tout lorsque le vent est fraix.

(296.) Malgré tous les avantages qu'on pourroit obtenir en disposant le Gouvernail conformément aux principes qu'on vient d'exposer; dans la disposition actuelle des Vaisseaux, le Gouvernail peut à peine former un angle de 35° avec la quille. La barre est, comme on le sçait, une piece de bois horizontale, fixée solidement dans la tête du Gouvernail; & dont on se sert, comme d'un levier, pour le faire tourner, & en faciliter la manœuvre. Or cette barre est

faire venir au vent, la plus grande force dans le sens de la quille fera toujours la même. Car $\sin(90^{\circ} + \frac{1}{2}\lambda) = \sin(90^{\circ} - \frac{1}{2}\lambda)$.

On voit que les valeurs des angles λ qui donnent les plus grandes forces perpendiculaires & parallèles à la quille, ne sont pas les mêmes, & qu'elles se contraient beaucoup. Car l'angle qui donne la plus grande force dans le sens de la quille, est à peu près celui qui donne la plus petite force perpendiculaire. L'Auteur ne s'est occupé que de cette dernière; & s'il avoit cherché la valeur de l'angle λ qui doit produire le plus grand effet, en ayant égard à ces deux forces à la fois, il eût encore à peu près trouvé le même angle. Nous supprimons ce calcul d'autant plus volontiers, qu'il n'a d'autre difficulté que sa longueur; & que, comme le dit l'Auteur, les angles qu'on peut former dans la pratique suffisent pour produire tout l'effet nécessaire; & cet effet n'est pas fort éloigné du plus grand.

On a supposé dans cette théorie que dans le cas où il n'y a point de dérive, l'impulsion du Gouvernail sur le fluide se fait parallèlement à la quille. Cette supposition n'est pas rigoureusement exacte sans doute, mais elle ne nous paroît pas si éloignée de la vérité que l'ont cru tous les Auteurs qui ont traité ce sujet. Ils ont toujours supposé que c'étoit la même chose que le Gouvernail fût fixe, & que l'eau vint frapper le Gouvernail avec la vitesse u du Vaisseau. Dans cette hypothèse, il est bien évident que quoique la quille du Vaisseau fût dirigée suivant le courant, l'eau ne viendrait pas frapper le Gouvernail dans la direction de la quille; il n'y auroit, tout au plus, que les parties les plus voisines de la quille qui seroient dans ce cas; car on sent que les filets d'eau suivraient le contour de la carène, & frapperoient le Gouvernail sous différentes obliquités, dans les différentes couches horizontales. Mais le cas n'est pas absolument le même lorsque c'est le Vaisseau qui est en mouvement, & que l'eau est tranquille; c'est alors le Gouvernail qui chasse le fluide devant lui, & il le choque dans la direction de son mouvement qui est parallèle à la quille.

Au reste, il y a sans doute quelques modifications à apporter à cette théorie; mais nous pensons qu'elles doivent principalement regarder la vitesse avec laquelle le fluide est choqué. Car l'eau, en vertu de la gravité, a toujours un mouvement pour remplir le creux que le Vaisseau tend sans cesse à produire dans sa marche; ainsi, à ne considérer que le mouvement direct des particules de l'eau, il est clair que le Gouvernail ne frappe le fluide qu'avec l'excès de sa vitesse sur celle des particules, pour remplir le creux que le Vaisseau tend à produire derrière lui. En outre, les particules du fluide ont aussi un mouvement latéral qui ne laisse pas encore d'avoir quelque influence: toutes ces circonstances doivent nécessairement affecter beaucoup la vitesse suivant laquelle les particules sont choquées par le Gouvernail. Il est impossible de traiter ce problème en rigueur, mais nous pensons que la solution donnée par l'Auteur est suffisante, pour calculer les effets du Gouvernail, d'autant mieux qu'on n'emploie jamais, & qu'on auroit tort de chercher à employer, les angles du plus grand effet.

tellement

tellement longue, qu'elle touche presque le côté du Vaisseau lorsqu'elle fait un angle de 35° avec la quille. Pour qu'elle pût former un plus grand angle, il faudroit la raccourcir; mais cela auroit l'inconvénient de rendre la manœuvre du Gouvernail plus dure & plus difficile, tandis que, dans l'état actuel des choses, cette manœuvre est même très-pénible dans certain temps. Cet inconvénient est très-considérable, & doit, selon moi, faire renoncer à l'augmentation de l'angle, comme nous l'indique le calcul: mais, au reste, cette perte n'est pas aussi grande qu'on pourroit l'imaginer; c'est ce dont on se convaincra en examinant la matière avec soin. Un exemple suffira pour nous tirer de ce doute.

Supposons, pour faciliter l'intelligence de ce que nous avons à dire, que la dérive soit nulle; & nous aurons, dans ce cas, la plus grande force, telle que la théorie nous la donne, est à celle qui a effectivement lieu dans la pratique des Marins, comme $(\sin 45^\circ)^2$ est à $\sin 35^\circ \cdot \cos 35^\circ$ (291 & 293.), ou, à fort peu près, comme 10 est à 9; de sorte que toute la perte de force qu'on fait dans la pratique se réduit à la dixième partie. Le résultat est à peu près le même, quels que soient les autres angles, à l'exception de ceux qu'on forme pour venir au vent, lorsqu'il y a de la dérive. En effet, supposons, comme ci-dessus, la dérive de 10° , la plus grande force fournie par la théorie, sera à celle qui a lieu suivant la pratique des Marins, comme $\sin (40^\circ)^2$ est à $\sin 25^\circ \cdot \cos 35^\circ$, ou, à fort peu près, comme 25 est à 21. La différence, comme on le voit, est un peu plus grande: mais heureusement la nécessité de venir au vent n'est pas aussi pressante que celle d'arriver. Les Vaisseaux, pour l'ordinaire, tendent toujours à venir au vent, pour les raisons qu'on exposera par la suite, sur-tout lorsque le vent est fort, ou, comme disent les Marins, lorsqu'il vente bon *frain*; ou, ce qui revient au même, dans le cas où il y a nécessairement beaucoup de dérive; de sorte que, par cette circonstance, la difficulté que peuvent présenter ces cas particuliers, se trouve à peu près sans force.

(297.) Mais, pour le manège du Vaisseau, & pour connoître l'effet du Gouvernail sur lui, il ne suffit pas d'avoir égard à la force qu'il est en état de produire, il est nécessaire de considérer le moment de cette force, c'est-à-dire, son produit par la distance horizontale de son centre à l'axe vertical qui passe par le centre de gravité du Vaisseau; car c'est sur cet axe que se fait la rotation produite par le Gouvernail. Supposons que D soit la distance de cet axe à l'étambot, & z celle de l'étambot au centre des forces du Gouvernail, & le moment que nous cherchons sera =

TOME II.

Bb

PLANC VIII.
FIG. 40.

$(D + \frac{1}{11} m u a^{\frac{1}{2}} (4 A^2 + g a) \sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$. Pour trouver la valeur de z , on remarquera que le centre des forces du rectangle $BDHC$ est éloigné de l'étambot de $\frac{1}{2} b$, & que le centre des forces du triangle DEH est éloigné dudit étambot de $b + \frac{1}{14} e$: par conséquent, la distance horizontale d'un centre à l'autre sera $= \frac{1}{2} b + \frac{1}{14} e$. Les forces du triangle sont à celles du rectangle, comme $\frac{1}{2} e$ est à $\frac{1}{2} b$: donc nous aurons $\frac{1}{2} e + \frac{1}{2} b : \frac{1}{2} e :: \frac{1}{2} b + \frac{1}{14} e : \frac{\frac{1}{2} b e + \frac{1}{14} e^2}{\frac{1}{2} b + \frac{1}{14} e}$; distance horizontale du centre des forces du rectangle au centre des forces du Gouvernail entier * ; par conséquent la distance de ce centre à l'étambot $= z = \frac{1}{2} b + \frac{\frac{1}{2} b e + \frac{1}{14} e^2}{\frac{1}{2} b + \frac{1}{14} e} = \frac{42 b e + 35 b^2 + 15 e^2}{14(3 e + 5 b)}$; ou, en substituant les valeurs de e & de b , $z = \frac{2(A^4 + 5 A^2 g a + g^2 a^2)}{7 a (4 A^2 + g a)}$; ce qui donne , pour l'expression du moment du Gouvernail, $(D + \frac{2(A^4 + 5 A^2 g a + g^2 a^2)}{7 a (4 A^2 + g a)}) \frac{1}{11} m u a^{\frac{1}{2}} (4 A^2 + g a) \sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda = (D + \frac{2(A^4 + g a)}{7 a} - \frac{6 A^2}{7 a (4 A^2 + g a)}) (4 A^2 + g a) \frac{1}{11} m u a^{\frac{1}{2}} \sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$.

(298.) On voit, par ces formules, la vérité de ce que nous avons avancé ; c'est-à-dire qu'il importe beaucoup d'augmenter g , & de

* Quoique les Lecteurs qui seront parvenus à entendre parfaitement toute la théorie précédente, ne puissent gueres être arrêtés par les calculs que présente cet article ; cependant, pour continuer notre plan, qui est d'éclaircir tous les endroits qui nous paroissent en avoir besoin, nous allons encore développer ceux-ci avec quelque détail.

* Il est d'abord évident que le centre des forces, ou résistances, qu'éprouve le rectangle $BDHC$ est situé sur la ligne gm qui le divise en deux parties égales ; car on peut concevoir la surface du rectangle comme composée d'une infinité d'éléments parallèles à HC : or, le centre de chacun étant à son milieu, celui de leur système sera nécessairement sur la ligne qui joint leur centre, c'est-à-dire, sur gm . Ainsi, le centre des résistances du rectangle $BDHC$ est éloigné de BC , ou de l'étambot, de la quantité $gn = \frac{1}{2} b$.

Il n'est pas moins évident, d'après l'Art. 850, Tome I, ou plus directement encore d'après la Note de l'Art 197 de ce Volume, page 129, que ce centre est éloigné de la superficie du fluide des $\frac{1}{3}$ de la hauteur gm , ou de $\frac{1}{3} a$: car on trouvera que la somme des résistances du rectangle $= \frac{m u b \sin \alpha \sin^{\frac{1}{2}} \alpha}{3 \sin \alpha} \cdot \frac{1}{2}$, & celle des moments de ces résistances $=$

$\frac{m u b \sin \alpha \cdot \sin^{\frac{1}{2}} \alpha}{5 \sin \alpha} \cdot \frac{1}{2}$, ou, en faisant $x = a$, afin d'avoir ces quantités pour le rectangle entier, & supposant, pour simplifier, $\sin \alpha = \sin^{\frac{1}{2}} \alpha = \sin \alpha = x$, la somme des résistances sera $= \frac{1}{3} m u b x^{\frac{1}{2}}$, & celle des moments $= \frac{1}{5} m u b x^{\frac{1}{2}}$. Divisant donc la somme des moments par celle des résistances, le quotient $\frac{1}{5} a$ sera la distance du centre des résistances du rectangle à la superficie du fluide, (Tome I, 120 & 850).

On voit pareillement qu'en divisant EH en deux parties égales en f , & tirant la ligne Df , le centre des forces du triangle sera sur cette ligne ; ainsi il ne s'agit plus que de savoir de quel point. Pour cela, on procédera, comme on l'a fait à l'Article cité ; mais comme la dimension horizontale de la surface n'est pas constante, comme on l'a supposé alors, attendu que la surface doit il s'agissoit étoit un rectangle, on mettra y à la place de b , ou, ce qui est la même chose, on prendra la formule dont on a déjà fait usage

V. 10, 40, 2

diminuer b ; c'est-à-dire, de faire enforte que la figure du Gouvernail approche le plus qu'il est possible de celle d'un triangle ; c'est aussi ce que les Marins pratiquent ordinairement.

(299.) La distance $D + z$ varie à mesure que l'angle λ devient plus grand ; mais cette différence est négligeable, à cause de la grande longueur de D à l'égard de z .

(300.) Enfin, il est nécessaire de faire observer que l'angle λ que la théorie donne comme le plus avantageux, ou qui produit la plus grande force, qui est $= 45^\circ \pm \epsilon$, n'est nullement celui qui convient le mieux pour faire virer le Navire vent devant ; car le Gouvernail retarde la marche du Vaisseau, ou diminue la vitesse u , & sous cet angle il la diminue davantage qu'il ne le feroit sous un autre angle plus petit. Mais,

à l'Art. 288 : ainsi, la formule $\frac{muy \sin x \cdot \sin^{\frac{1}{2}}}{x \sin^{\frac{1}{2}}} (x^{\frac{1}{2}} dx)$, ou simplement $\frac{1}{2} muy x^{\frac{1}{2}} dx$ (en faisant, dans les mêmes vues que ci-dessus, $\sin x = \sin^{\frac{1}{2}} = \sin^{\frac{1}{2}} = 1$), sera l'expression de la résistance qu'éprouve une différencielle horizontale d'une surface plane, & son moment sera $= \frac{1}{2} muy x^{\frac{1}{2}} dx$. Mettant pour y la valeur $\frac{ex}{a}$, afin que ces expressions deviennent

relatives au triangle DHE , on aura $\frac{muy x^{\frac{1}{2}} dx}{2a}$ pour la résistance d'une différencielle hori-

zontale du triangle, & $\frac{muy x^{\frac{1}{2}} dx}{2a}$, pour celle de son moment. Intégrant ces expressions & faisant $x = a$; la somme des résistances, ou la résistance totale qu'éprouve le triangle, sera $= \frac{1}{2} muy a^{\frac{1}{2}}$, & la somme des moments de ces résistances $= \frac{1}{2} muy a^{\frac{3}{2}}$. Divisant donc la somme des moments par celle des résistances, le quotient $\frac{1}{2} a$ sera (Tome I, 120 & 720.) la distance du centre des résistances du triangle à la superficie du fluide. Prenant donc $dp = \frac{1}{2} a$, & menant pq parallèle à EC , le point q sera le centre des résistances du triangle ; & comme $DH : Dp :: FH : qp$, ou $7 : 5 :: \frac{1}{2} e : qp = \frac{1}{2} e$; il s'ensuit que ce centre est éloigné de BC , ou de l'étambot, de $b + \frac{1}{12} e$; & la distance horizontale qr du centre des résistances du triangle, à celui des résistances du rectangle, est $= \frac{1}{2} b + \frac{1}{12} e$.

Maintenant, pour avoir la distance horizontale du centre du Gouvernail à l'étambot, on remarquera que la force, ou résistance du triangle, étant $= \frac{1}{2} muy a^{\frac{1}{2}}$, & celle du rectangle $= \frac{1}{2} muy b^{\frac{1}{2}}$, ces deux forces seront l'une à l'autre comme ces deux quantités, ou, en divisant par $muy^{\frac{1}{2}}$, comme $\frac{1}{2} a$ est à $\frac{1}{2} b$. Donc en regardant le Gouvernail comme le système du rectangle & du triangle, & divisant la distance horizontale qr en raison inverse des forces qui s'exercent en a & en b , conformément à ce qui a été démontré, Tome I, Art. 81 jusqu'à 94, on aura la distance horizontale du centre des forces du rectangle à celui des forces du Gouvernail ; ainsi, l'on aura $\frac{1}{2} e : \frac{1}{2} b :: rx : xq$; d'où l'on tire $\frac{1}{2} e + \frac{1}{2} b : \frac{1}{2} e :: rx + xq = qr = \frac{1}{2} b + \frac{1}{12} e : rx = \frac{\frac{1}{12} b e + \frac{1}{12} e^2}{\frac{1}{2} e + \frac{1}{2} b}$; c'est la distance horizontale

du centre des forces du rectangle à celui des forces du Gouvernail. Le reste du calcul de cet Article est trop simple pour que nous nous y arrêtons davantage.

* Car on voit, par la formule, que le moment qu'elle exprime croît à proportion que $g = CE = b + e$ augmente. Mais $b = \frac{2A^2}{d} - g$ (288.), & la surface A^2 du Gouvernail restant constante, ainsi que la hauteur a , il est évident que g ne peut pas augmenter, sans que b diminue.

comme, pour les raisons que nous avons données ci-dessus, il convient de s'en tenir à la pratique actuelle des Marins; nous nous dispenserons d'entrer dans une plus longue discussion à ce sujet.

CHAPITRE III.

De la Rame.*

(301.) LA Rame paroît, au premier coup d'œil, une machine fort simple; mais lorsqu'on en veut développer la théorie, il semble qu'elle en devient d'autant plus sublime, ou qu'elle exige des discussions d'un ordre d'autant plus élevé qu'elle a paru d'abord plus simple. Nous ne nous arrêterons pas à exposer les erreurs nombreuses dans lesquelles sont tombés à cet égard, non-seulement les anciens Géomètres, mais encore les Géomètres modernes de la plus grande célébrité, qui ont écrit sur ce sujet, d'après ce que leur avoient laissé leurs prédécesseurs (a) (b). Nous ne nous arrêterons pas non

* Ce mot n'est pas autant en usage parmi les Marins, que celui *Aviron*, qui signifie la même chose; ainsi nous nous servirons de l'un ou de l'autre, suivant que nous jugerons convenable aux circonstances.

(a) M. Bouguer prétend, dans son *Traité du Navire*, Liv. I, Sect. II, Chap. IV, pag. 110, que plus la partie extérieure de la Rame sera courte, la pale étant augmentée à proportion, afin que son moment soit toujours le même, plus la vitesse de l'Embarcation doit être grande. C'est d'après ce principe qu'il fonde tout son calcul, qui, par conséquent, doit par-tout se ressentir du vice du principe. Le motif qui a déterminé cet Auteur à augmenter la pale, est, qu'il a imaginé qu'en diminuant la partie extérieure de la Rame, le Rameur ne pourroit pas contre-balancer le moment de la pale, attendu que le moment qu'il emploie est toujours constant, & doit être égal à celui de la pale. Cette erreur vient de ce qu'il n'a considéré ces moments que comme simples, & non comme des moments d'inertie, tels qu'ils le sont effectivement. Que la pale soit grande ou petite, le Rameur par son effort fait toujours équilibre à son moment, parce que ce moment est le produit de la résistance que la pale éprouve dans l'eau, par la distance au centre de rotation de la Rame; & la résistance est comme la vitesse de la pale. Si cette vitesse est petite, en mouvant la pale avec plus de vitesse, on augmentera son moment, sans qu'il soit nécessaire d'altérer la distance au solet, qui est le point d'appui de la Rame; & au contraire, si l'on diminue la distance au solet, on augmentera le moment sans altérer la pale, en la mouvant seulement avec plus de vitesse. Les Marins connoissent parfaitement tout cela, & les Géomètres qui examineront ce sujet avec la plus légère attention, trouveront ce que nous avançons ici de la plus grande évidence. On obtiendra encore qu'avec la même Rame on ne fait pas toujours usage de la même pale; quand le Rameur enfonce dans l'eau une moindre portion de la Rame, il la tire avec plus de vitesse, & réciproquement; l'une & l'autre manière de ramer est bonne, suivant les circonstances, la première quand la mer est calme, & qu'il ne fait point de vent; & l'autre dans le cas contraire. C'est ordinairement le défaut d'expérience qui fait tomber les Géomètres dans de pareilles erreurs: nous verrons bientôt qu'en supposant la pale infinie, cas dans lequel M. Bouguer prétend que la vitesse de l'Embarcation seroit aussi infinie, nous verrons, dis-je, que cet Auteur est si éloigné de la vérité, que même cette vitesse seroit nulle. Outre ces défauts & l'omission de beaucoup d'autres attentions absolument nécessaires, le calcul de M. Bouguer

plus à examiner si l'on doit considérer la Rame comme un levier d'un des trois genres énoncés dans le *Tome I, Art. 197*, parce que cette discussion ne nous fourniroit rien pour notre objet, qui se réduit à considérer la force & les effets de cette machine, sans nous écarter jamais des loix les plus rigoureuses de la Mécanique, afin d'éviter de tomber dans l'erreur, & de parvenir à connoître parfaitement les avantages qu'on peut en tirer.

(302.) La Rame, comme nous l'avons dit (1.), n'est autre chose qu'une piece de bois *AB*, qui, étant appuyée, ou rendue solide sur le plat-bord de l'Embarcation en *C*, se tire par l'extrémité *A* dans la direction *AE*, tandis que l'autre extrémité *B* est plongée dans l'eau, & se meut en sens contraire. La réaction que la résistance de l'eau communique à l'Embarcation, la pousse, & la met en mouvement.

FIG. 43
& 44.

(303.) Les parties que nous avons à considérer dans la Rame, sont la partie intérieure *AC*, ou la partie qui est en dedans de l'Embarcation, que les Marins appellent le *manche de la Rame* *. La partie extérieure *CB*, qu'on rend légère de bois le plus qu'il est possible dans toute sa portion *CD*. La pale *BD*, qui est large & mince, afin qu'en même temps elle soit plus légère, & qu'en raison de sa plus grande largeur, on de sa plus grande surface, elle trouve une plus grande résistance dans l'eau : & enfin, le point *F*,

dépend encore du principe que les résistances qu'éprouve l'Embarcation sont comme les quarrés des vitesses, & par conséquent il est parvenu à de nouveaux résultats non moins éloignés de la vérité qui doit faire l'objet de nos recherches.

(b) Léonard Euler, dans les *Mémoires de l'Académie Royale de Berlin, Tome III, année 1747*, traite de la théorie de la Rame avec grande attention. Il fait remarquer l'erreur de M. Bouguer, & fait entrer dans son calcul beaucoup de considérations nécessaires ; mais il fonde toutes ses recherches sur le même principe, que les résistances des fluides sont comme les quarrés des vitesses. En outre, quoiqu'il ait égard au poids de la Rame, qui est une considération nécessaire, ce n'est pas pour le retrancher de la force qu'emploie le Rameur, comme cela devoit être, puisque ce poids est pour lui la cause d'une fatigue continuelle ; il fait seulement usage de cet élément pour faire remarquer que dans l'action de Ramer il produit une quantité de moments : mais nous verrons bientôt que cette quantité est négligeable. Sa détermination de la longueur que doivent avoir les parties intérieure & extérieure de la Rame, sans en exclure la grandeur de la pale, lui est fournie par la substitution de sa vraie valeur, en quantités qui renferment la même partie extérieure. En effet, on verra, par la suite, qu'étant donné la force qu'emploie le Rameur, ainsi que la vitesse avec laquelle il meut ses bras, & les longueurs des parties intérieure & extérieure de la Rame, la grandeur de la pale ne peut demeurer arbitraire ; & si l'on vouloit qu'elle le fût, aucune des autres quantités ne pourroit l'être ; parce qu'entre toutes ces quantités il se forme une équation qui donne la relation qu'elles ont entre elles. On trouve les mêmes considérations dans un autre Ouvrage du même Auteur, intitulé, *Scientia Navalis, Tom. II, Cap. VII.*

* Les Espagnols appellent cette partie le *Gaion* ; dans quelques ports français on l'appelle le *Giron* ; mais cette expression a vieilli.

qui demeure sans mouvement, ou fixe, pendant l'action de la Rame; car il est clair que le manche se mouvant vers l'avant, & la pale vers l'arrière, il doit y avoir, dans la longueur de la Rame, un point qui soit fixe, & sur lequel se fait le mouvement de rotation, encore que ce ne soit que pour cette palade seule, ou pour un seul coup de Rame.

(304) Les moments qui agissent, & qu'il faut considérer dans l'action de la Rame, sont, 1°. le moment que produit l'effort du Rameur à l'extrémité *A* du manche où il applique ses forces. 2°. Celui qu'il fait avec ses pieds, ou son corps, dans la direction contraire, sur le fond, ou sur les bancs de l'Embarcation; car il n'y a pas d'action sans une réaction égale & contraire (*Tome I*, 22.) : l'effet de ce moment est le même que s'il agissoit sur le bord même de la Barque. 3°. La résistance de l'eau contre toute la carene de l'Embarcation, laquelle peut de même être considérée comme une force agissante sur le bord même. 4°. La résistance, ou la force qu'exerce la pale dans l'eau. 5°. Le poids de la Rame qui doit être soutenu par le Rameur; car si le centre de gravité de la Rame se trouve hors du bord de l'Embarcation, ce poids agit avec un moment que le Rameur doit alors balancer. 6°. La force avec laquelle l'eau soutient la pale aussi-tôt qu'elle se submerge, ce qui produit un moment favorable au Rameur. 7°. Le moment d'inertie de la Rame, lequel doit aussi être vaincu par le Rameur. Nous négligerons de considérer l'effet de ce moment, parce que nous ferons voir, à la fin, combien l'action qu'il peut produire est petite. 8°. Enfin, le moment d'inertie du corps du Rameur, ou des Rameurs. *Léonard Euler* a fait entrer ce moment dans son calcul; mais nous négligerons également de le considérer, parce que le moment qui résulte du mouvement du corps du Rameur vers l'avant, est égal à celui qui résulte de son mouvement contraire, ou vers l'arrière, & que ces deux moments se compensent mutuellement.

(305.) Soit donc *a* la longueur du manche, ou la distance du plat-bord, ou de *Papoffis*, au point où sont appliquées les forces du Rameur, ou des Rameurs.

V la vitesse avec laquelle les Rameurs meuvent leurs bras.

K le poids que devoit enlever le Rameur avec la vitesse *V*, pour faire un effort équivalent à celui qu'il exerce à l'extrémité du manche.

m la densité du fluide.

u la vitesse de l'embarcation.

mRu la résistance à la proue, ou la résistance totale.

- x la distance de l'*apostis* au point immobile de la Rame.
 b la distance du même *apostis* au point où se réunissent les forces, ou résistances, de la pale.
 V' la vitesse de ce même point.
 mrV' la résistance de chacune des pales.
 n le nombre des Rameurs.
 T le temps qui s'écoule entre deux palades consécutives, ou entre un coup de Rame & l'autre.
 t celui qu'emploient les Rameurs à donner chaque palade.
 G la distance de l'*apostis* au centre de gravité de la Rame.
 P le poids de la Rame.
 e l'espace, ou le volume qu'occupe la pale dans l'eau.

Cela posé, $\frac{GP}{a}$ sera l'expression du poids que doit soutenir le Rameur, à cause du poids P de la Rame; & $\frac{meb}{a}$ sera celui qui est destiné à lui faire équilibre, ou qui agit en sens contraire, parce que le volume d'eau déplacé par la pale, la soutient dans l'action de Ramer avec une force exprimée par le poids me de ce volume (*Tome I*, 561.); de sorte que le poids total que doit vaincre le Rameur par son effort, sera $= K - \frac{GP}{a} + \frac{meb}{a}$; nous exprimerons ce poids par k^* .

(306.) Quoique la force avec laquelle le Rameur, ou les Rameurs agissent, ne soit que kV ; cependant, comme, lorsque l'Embarcation est en mouvement, la vitesse des bras du Rameur est $V+u$, la force appliquée à l'extrémité du manche sera $= k(V+u)$, & son moment $= k(a+x)(V+u)$; produit de $k(V+u)$, par la distance $a+x$ de l'extrémité du manche au point immobile de la Rame.

(307.) Le moment que le Rameur, ou les Rameurs produisent avec leurs pieds, ou leur corps, dans une direction opposée à celle de l'Embarcation, sera $= kux^{**}$. La résistance de la proue de l'Em-

* Car si la Rame étoit sans pesanteur, & si le fluide n'agissoit pas de bas en haut sur la pale, le Rameur auroit constamment à mouvoir le poids Δ avec la vitesse V ; mais lorsque la Rame est plongée dans l'eau, & que le Rameur est prêt à produire son action, il a déjà à soutenir le poids $\frac{GP}{a} - \frac{meb}{a}$, en vertu de l'excès de la portion du poids de la Rame, qu'il doit supporter, sur la poussée verticale de l'eau contre la pale: ainsi, le Rameur est dans le même cas que si ses mains étoient constamment chargées du poids $\frac{GP}{a} - \frac{meb}{a}$, lorsqu'il produit chaque palade. Donc il ne doit vaincre, dans cette action, que le poids $K - \frac{GP}{a} + \frac{meb}{a} = k$.

** Car l'action du Rameur se transmet à l'embarcation, par la pression de la Rame contre le tolet. Or, il est évident que la vitesse de ce point est $= u$; ainsi la quantité d'action produite sur lui en vertu du poids k que le Rameur peut vaincre dans la pa-

barcation étant $= mRu$, la portion de cette résistance que doit vaincre chaque Rameur, sera $= \frac{mRu}{n}$; mais le temps pendant lequel la Rame agit, étant seulement $= t$, il est nécessaire, pour vaincre la résistance qui agit pendant tout le temps T qui s'écoule entre une palade & celle qui la suit, il est nécessaire, dis-je, que chaque Rame surmonte une résistance $= \frac{TmRu}{tn}$; & le moment de cette résistance est $= \frac{TmRu}{tn}$.

lade est $= ku$, & son moment par rapport au point sur lequel se fait la rotation de la Rame, sera $= kux$. On peut d'ailleurs s'en convaincre de cette autre manière; nous venons de voir que $t(a+x)(V+u)$ est l'expression du moment de la force appliquée à l'extrémité du manche, parce que cette extrémité se meut avec la vitesse $V+u$, & qu'elle est à la distance a du tolet. Or, la vitesse u étant constante, la vitesse V varie dans les différents points de la Rame, suivant leurs distances au point d'appui: ainsi, on aura le moment de la partie de l'action qui s'exerce à tout autre point de la Rame, en substituant, dans l'expression du moment, la distance de ce point au tolet, avec la vitesse qui lui correspond; mais au tolet $a=0$, & $V=0$: donc le moment de l'action qui s'exerce contre le tolet, est $= t(0+x)(0+u) = kux$.

Ceci posé, comme il n'y a point d'action sans une réaction égale & contraire (Tome I, 22.), il s'ensuit que la réaction s'exerce contre l'agent qui produit l'action: or l'agent est ici le Rameur qui s'appuie contre l'embarcation, soit en pressant ses pieds contre le fond, soit en s'appuyant fortement contre le banc sur lequel il est assis; donc il transmet cette réaction à l'Embarcation, donc elle est $= kux$, qui est l'expression de l'action contre le tolet. Si l'agent ne tenoit point à l'Embarcation, il est clair qu'il éprouveroit, lui seul, toute la réaction, sans qu'elle en éprouvât rien.

On peut rendre ceci encore plus sensible, par une expérience fort simple. Supposons deux Embarcations en couple l'une de l'autre, mais absolument isolées. Supposons en même temps qu'on garnisse des Avirons sur le bord d'une des deux, mais dont les manches soient assez longs pour atteindre dans l'autre, & que les Rameurs se mettent dans celle-ci. Si l'on fait donner un seul coup d'Aviron, on verra aussitôt les deux Embarcations se séparer & marcher en sens contraire; celle sur laquelle les Avirons sont garnis, ira de l'avant, & celle dans laquelle sont les Rameurs, culera. Si l'on faisoit cette expérience, avec quelque précision, on verroit que, toutes choses d'ailleurs égales, l'Embarcation sur laquelle l'ont garnis les Avirons, prend plus de vitesse que si les Rameurs avoient été dedans lorsqu'ils ont donné cette palade. Or, on ne peut douter que c'est la réaction du moment de force transmis à la première Embarcation, qui fait culer la deuxième: car si la palade avoit été donnée par des Rameurs suspendus en l'air, il est clair qu'elle n'auroit pas changé de place. Si on garnissoit pareil nombre d'Avirons sur la deuxième Embarcation, que nous supposons égale & semblable à la première, en mettant aussi des Rameurs dans la première; alors si les deux chiourmes emploient la même force, & que toutes choses soient d'ailleurs égales, les deux Embarcations prendront la même vitesse qu'en suivant la méthode ordinaire: ainsi il nous paroît démontré, pour les esprits les plus ordinaires, que la réaction est une force qui s'oppose au mouvement de l'Embarcation, & que s'il étoit possible d'isoler le Rameur, il y auroit sans doute beaucoup à gagner pour la vitesse; mais cela est absolument impossible.

Nous avons insisté beaucoup sur ce point, parce que nous avons vu des personnes, d'ailleurs assez instruites, regarder cette réaction comme chimérique, & comme ne devant point entrer dans le calcul des moments qui influent sur le mouvement progressif de l'Embarcation. Par une méprise singulière, ils confondoient cette action des pieds des Rameurs contre le fond de l'Embarcation, avec celle que produiroit un homme en appuyant fortement contre le fond, en sens contraire à son mouvement progressif, en se servant d'un bâton, ou autre chose équivalente, action qui ne peut évidemment point influer sur la vitesse de l'Embarcation.

(308.) La résistance de la pale est $= mrV'$, & son moment est $= mrV'(b-x)$. Nous supposons, dans cette théorie, que les arcs décrits par les mains des Rameurs, & par les centres des pales, soient petits; & par conséquent, que ces points se meuvent à très-peu près parallèlement à la route de l'Embarcation, afin d'éviter de faire entrer dans le calcul l'obliquité avec laquelle il seroit nécessaire de considérer leur action; cette supposition est d'ailleurs conforme à la pratique journalière. Supposant donc tous ces moments en équilibre, nous aurons $k(a+x)(V+u) = kux + \frac{TmRxu}{in} + mrV'(b-x)$.

(309.) Pour dégager les inconnues que renferme cette équation, nous supposons que la Rame AB passe dans la situation ab , en tournant sur le point fixe F ; de sorte que le point, ou l'apposé C , parvienne en c ; nous aurons les triangles semblables, Afa , Cfc , & Bfb , lesquels donneront ces analogies $CF(ou,x) : AF(ou, a+x) :: Cc(ou,u) : Aa(ou, V+u)$; d'où l'on tire $x = \frac{au}{V}$; & $CF(ou,x) : FB(ou, b-x) :: Cc(ou,u) : Bb(ou, V')$, ce qui donne $V' = \frac{(b-x)u}{x}$. Ces valeurs étant substituées dans l'équation, elle deviendra $ak(V+u)^2 = kau^2 + \frac{TmRau^2}{in} + \frac{mr(bV-au)^2}{a}$.

FIG. 45.

(310.) Cette formule sert pour tous les cas, c'est-à-dire, qu'elle convient tant pour ceux où l'Embarcation est en mouvement, que pour celui où elle est en repos, ou, ce qui revient au même, pour le premier instant où l'on veut commencer à lui faire prendre du mouvement. Dans ce cas, on a $u=0$; & la formule devient $a^2kV^2 = mrb^2V^2$, ou bien $a^2k = mrb^2$; & comme on doit supposer que les Rameurs emploient toujours une même action, ou que leur force est toujours la même, il s'en suit qu'on aura, dans tous les cas, $a^2k = mrb^2$, ou $mr = \frac{a^2k}{b^2}$; d'où l'on doit conclure que la quantité r , & par conséquent, la grandeur de la pale que doit employer le Rameur, ou la quantité dont il doit la plonger dans l'eau, n'est pas arbitraire, mais qu'elle dépend des valeurs de a & b , & de la force k qui est employée dans l'action; de sorte que si le Rameur veut submerger davantage sa Rame, ce seroit alors augmenter la pale; & il faudroit, dans ce cas, qu'il augmentât son action k : sans cela, la pale reste constante.

(311.) Substituant maintenant cette valeur de mr dans la dernière formule, elle se changera en celle-ci, $2akVu = \frac{TmRau^2}{in} - \frac{a^2k}{b^2} u(2bV-au)$;

ou, en divisant par au , $2kV = \frac{ImRu}{tn} - \frac{ek}{b^3} (2bV - au)$; ce

qui donne $u = \frac{2tV(a+b)}{\left(\frac{ImR}{tn} + \frac{a^3k}{b^3}\right)b} = \frac{2tVtnb(a+b)}{ImRb^3 + a^3ktn}$; c'est l'expression de

la vitesse que doit prendre l'Embarcation; & en substituant de plus la valeur de $k = K - \frac{GP}{a} + \frac{mcb}{a}$, elle deviendra

$$u = \frac{2Vtnb(a+b)\left(K - \frac{GP}{a} + \frac{mcb}{a}\right)}{ImRb^3 + a^3tn\left(K - \frac{GP}{a} + \frac{mcb}{a}\right)}.$$

(312.) Supposons, par exemple, un Canot armé de 15 avirons à couple*, & qu'on ait $a=4$, $b=8$, $K=30$, $GP=24$, $mc=2$, $T=3$, $t=1$, $mR=60$, (a) , $n=15$; & l'on aura $k=30-6+4=28$, & $u = \frac{36 \cdot 15 \cdot 8 \cdot 12 \cdot 2}{3 \cdot 60 \cdot 64 + 16 \cdot 28 \cdot 15} = \frac{84}{19} V$. Donc, si l'on suppose la vitesse $V = \frac{1}{2}$ pieds par seconde, on aura la vitesse u du Canot $= 6$ pieds $\frac{1}{3}$ par seconde, laquelle marche équivaut à 4 milles par heure.

(313.) Si les Rameurs s'efforçoient, pendant un certain espace de temps, au point que K devint $= 60$, & $V=2$, on auroit $k=60-6+4=58$, & $u = \frac{116 \cdot 15 \cdot 8 \cdot 12 \cdot 2}{3 \cdot 60 \cdot 64 + 16 \cdot 58 \cdot 15} = \frac{696}{53} = 13$ pieds $\frac{7}{63}$, vitesse qui équivaut à 8 milles par heure.

(314.) Supposons le même Canot armé de 9 Avirons à pointe, c'est ainsi que les Marins appellent les Avirons dont les manches ont une longueur presque égale à la largeur de l'Embarcation **: & soit $a=7$, $b=11$, $n=9$, les autres quantités étant comme ci-dessus; l'on aura $u = \frac{36 \cdot 9 \cdot 11 \cdot 18 \cdot 2}{3 \cdot 60 \cdot 121 + 49 \cdot 28 \cdot 9} = 2 \frac{876}{943} V$. Donc, si l'on suppose $V = \frac{1}{2}$ pieds par seconde, on aura $u = 4$ pieds $\frac{122}{516}$ par seconde, ce qui équivaut à 2 milles $\frac{1}{2}$ par heure.

(315.) Si, pendant un certain espace de temps, les Rameurs

* On appelle Avirons à couple, ceux dont la longueur du manche est moindre que la demi-largeur de l'Embarcation, de sorte qu'on peut armer deux Avirons sur le même banc; c'est ce que les Marins appellent *Nager en Couple*. Les Espagnols appellent ces espèces d'Avirons *Remos Paredes*.

(*) Dans un Canot de 37 pieds de longueur, & de 8 pieds de largeur, on a $R = \frac{90}{64}$; & multipliant par 64, poids d'un pied cubique d'eau, on aura $mR = 90$; de laquelle quantité on doit prendre les deux tiers (*Tome I, 644*) 60, pour avoir la valeur de la résistance absolue.

** Il est clair qu'on ne peut armer qu'un seul Aviron à pointe sur chaque banc de Rameur; c'est ce que les Marins appellent *Nager en pointe*. Les Espagnols appellent ces Avirons *Remos de Punta*.

portaient leurs efforts jusqu'à rendre $K=60$, & $V=2$, on auroit $u = \frac{116.9.11.18.2}{3.60.121+49.58.9} = 8 \text{ pieds } \frac{8}{11}$; ce qui équivaut à 5 milles $\frac{1}{2}$ par heure.

(316.) De la valeur de u qu'on a trouvée (312.), il suit, 1°. que la vitesse de l'Embarcation sera toujours proportionnelle à la vitesse V , avec laquelle les Rameurs meuvent leurs bras, ou les manches de leurs Avirons : 2°. que la même vitesse u augmentera, si l'on augmente la force k qu'emploient les Rameurs, sans diminuer la vitesse V : 3°. que la même vitesse u augmentera encore, si le rapport $\frac{k}{n}$ augmente, ainsi que le nombre n des Rameurs ; & enfin que cette même vitesse diminuera à mesure que la résistance mR de la proue deviendra plus grande.

(317.) Toutes ces conséquences sont généralement connues des Marins ; mais il nous reste à en examiner d'autres que nos formules fournissent également. La quantité $k = K - \frac{GP}{a} - \frac{mcb}{a}$, peut augmenter, non seulement avec la force K du Rameur, mais encore en diminuant le moment GP , ce qu'on peut obtenir de deux manières. 1°. En diminuant le poids de la partie extérieure de la Rame le plus qu'il sera possible ; car, par là, non seulement on diminue P , mais on diminue aussi G . 2°. En augmentant le poids de la partie intérieure, ou du manche de la Rame. A la vérité, en employant ce moyen, on augmente P , mais on diminue beaucoup davantage G ; & de cette manière on peut parvenir jusqu'à rendre $GP - mcb = 0$; auquel cas toute la force du Rameur s'emploiera avec utilité. Les Marins ont déjà pris le parti de laisser beaucoup de bois au manche de leurs Avirons, & prétendent que cette grosseur leur est commode ; mais je ne crois pas qu'ils aient jamais imaginé que cela pût contribuer à augmenter la vitesse de l'Embarcation. Ils pourroient même obtenir cet avantage à un plus haut degré, en ajoutant quelque poids à l'extrémité du manche, comme du plomb qu'on pourroit même incruster dans le bois, & en augmentant ce poids jusqu'au point de rendre $GP - mcb = 0$, ou jusqu'à ce que la pale étant plongée dans l'eau, comme elle l'est ordinairement dans l'action de la Rame, on trouve que le centre de gravité soit sur l'apostis, c'est-à-dire, dans le point C , où la Rame s'appuie sur le plat-bord de l'Embarcation ; on auroit, dans ce cas, $k = K$, & l'on obtiendrait ainsi toute l'augmentation qu'il est possible d'obtenir, sans préjudicier au Rameur ; c'est-à-dire, sans que son travail en fût augmenté.

(318.) Supposons, dans les exemples précédents, que $GP - mcb = 0$, ou que $k = K$, on aura $u = \frac{2KVmb(a+b)}{2mRb + a^2Kmb}$. Substituant donc les va-

leurs données dans le premier exemple relatif aux Avirons à couple, on aura $u = \frac{60 \cdot 15 \cdot 8 \cdot 12 \cdot \frac{1}{2}}{3 \cdot 60 \cdot 64 + 16 \cdot 30 \cdot 15} = 6$ pieds $\frac{1}{11}$ par seconde, laquelle marche équivaut à 4 milles $\frac{1}{11}$ par heure : c'est $\frac{1}{11}$ de mille de plus qu'auparavant ; & dans le cas où les Rameurs feroient tous leurs efforts, comme dans l'Art. 313, on auroit $u = \frac{120 \cdot 15 \cdot 8 \cdot 12 \cdot 2}{3 \cdot 60 \cdot 64 + 16 \cdot 60 \cdot 15} = 13$ pieds $\frac{7}{8}$ par seconde, ce qui équivaut à 8 milles par heure ; c'est à peu près le même sillage qu'auparavant.

(319.) En voyant que la quantité kV , ou la quantité d'action qu'emploie le Rameur, se trouve dans le numérateur de la formule, tandis qu'on voit seulement la quantité k dans le dénominateur, on pourroit croire que plus on augmentera V , en diminuant k , plus l'Embarcation acquerra de vitesse ; mais il faut observer qu'en supposant $k=0$, la vitesse u de l'Embarcation devient aussi zéro : donc il y a nécessairement une valeur de kV qui donne la plus grande vitesse u possible. Pour trouver cette valeur, il est nécessaire de supposer que le Rameur emploie toujours un même effort, & chercher la raison suivant laquelle la vitesse V augmente, ou diminue, en diminuant, ou augmentant le poids K ; car, ayant déterminé cette raison, on trouvera facilement la plus grande raison qui est celle qu'on cherche. Supposons qu'un homme puisse soutenir, ou être près de soutenir un poids Q , mais non davantage ; il est clair que ce poids doit être regardé comme la masse que nous devons supposer qu'il puisse tirer, mais sans pouvoir lui donner aucune vitesse. Supposons aussi que la plus grande vitesse avec laquelle le même homme puisse mouvoir ses bras, sans tirer aucun poids, soit de W pieds par seconde : or, comme il est évident qu'à mesure qu'il diminue la vitesse avec laquelle il meut ses bras, il pourra lever, ou tirer un plus grand poids, ce poids sera comme la diminution de cette vitesse, & nous pourrons former cette équation, $\frac{W}{Q} = \frac{W-V}{K}$;

* Pour rendre ceci sensible, concevons la vitesse extrême W , avec laquelle un homme ne peut mouvoir ses membres & son corps sans devenir incapable de tout effort, divisée en un certain nombre de degrés égaux de vitesse que nous appellerons w . Concevons pareillement le poids extrême Q , qu'il peut vaincre sans cependant lui donner de vitesse, divisé en un pareil nombre de poids égaux, dont chacun soit représenté par q . Il paroît évident qu'à mesure que la vitesse W diminuera, le poids que l'homme pourra enlever augmentera aussi d'un degré : ainsi la suite des vitesses sera
 $W, W-w, W-2w, W-3w, \dots, W-W$; & celle des poids correspondants .
 $0, q, 2q, 3q, \dots, Q$; d'où l'on voit que les poids que l'homme pourra enlever suivent la même proportion que les diminutions des vitesses : car on a $w:2w::q:2q:3q$. Mais on a supposé (305.) que le Rameur peut mouvoir le poids K avec la vitesse V , & lorsque la vitesse extrême W est réduite à V , la diminution de la vitesse est $W-V$: donc, d'après ce qu'on vient de dire, on aura cette

d'où l'on tire $V = W \left(\frac{Q-K}{Q} \right)$. Si K étoit $= 0$, on auroit $V = W$ & si l'on avoit $V = 0$, il en résulteroit $K = Q$. Ces valeurs doivent s'évaluer d'après les efforts dont les Rameurs sont capables. Un homme peut soutenir 225 livres, & même plus, & il peut mouvoir ses mains, lorsqu'elles ne sont chargées d'aucun poids, avec une vitesse de 6 à 7 pieds par seconde; mais seulement pendant peu de temps, & non pendant plusieurs heures, comme le travail des Rameurs l'exige.

Pour un travail continu, il nous paroît convenable de supposer $V = 3 \left(\frac{81-K}{81} \right)$, ou bien telle autre expression qui soit fondée sur des observations bien faites sur la force des Rameurs qu'on emploieroit; mais, en général, nous aurons toujours de la même manière $V = W \left(\frac{Q-K}{Q} \right)$, W ainsi que Q exprimant des quantités qui soient réellement supportables pendant beaucoup de temps.

(320.) Substituant donc cette valeur de V dans celle qu'on a trouvée ci-dessus pour u , & nous aurons $u = \frac{2Ktnb(a+b)W(Q-K)}{Q(1mRb^2 + a^2Ktn)}$, dont la différentielle, en supposant K variable, étant égale à zéro, nous donnera la plus grande valeur de K , telle que l'effort du Rameur, étant exprimé par cette valeur, il donnera à l'Embarcation la plus grande vitesse qu'il est possible; ainsi, nous aurons $(Q-2K)(1mRb^2 + a^2Ktn) = a^2mK(Q-K)$, ce qui donne $a^2mK^2 + 2KmRb^2K = KmRb^2Q$; équation du second degré, dont les racines donneront $K = -\frac{KmRb^2}{a^2m} \pm \frac{KmRb^2}{a^2m} \left(1 + \frac{a^2tnQ}{KmRb^2} \right)^{\frac{1}{2}}$.

(321.) Supposons maintenant $Q = 81$, & les autres quantités telles que nous les avons supposées dans le premier exemple relatif aux Avirons à couple; c'est-à-dire, $T = 3$, $t = 1$, $a = 4$,

proportion $W : W - V :: Q : K$; d'où l'on tire $\frac{W}{Q} = \frac{W - V}{K}$; expression qui se réduit à zéro, lorsque $V = W$, & qui donne $Q = K$ lorsque $V = 0$, ainsi que cela doit être.

Quoique cette démonstration explique d'une manière satisfaisante la loi que l'Auteur établit, nous ne pouvons dissimuler quelle porte sur un principe qui pourroit bien n'être pas rigoureusement vrai; car il nous semble qu'on peut douter que les diminutions égales de la vitesse extrême, doivent produire des augmentations égales dans le poids enlevé, & réciproquement. En effet, la diminution de la force à mesure que la vitesse augmente, est évidemment causée par les efforts que les Rameurs sont obligés de faire pour mouvoir leur propre corps; de sorte que plus ils emploient de force pour produire cet effet, moins il leur en reste pour agir sur les Rames. D'ailleurs, la liberté des mouvements de l'homme ne peut qu'occasionner beaucoup de variation dans leur degré d'énergie: il nous semble impossible de renfermer cette variabilité dans des formules, & d'en faire l'objet d'un calcul rigoureux. Ces effets nous paroissent dépendre entièrement de la constitution physique, & même morale de l'homme; ainsi, le seul moyen d'approcher de la vérité, autant qu'il est en nous, est de consulter l'expérience. Au reste, il paroît, par tout ce qu'on a fait sur ce sujet, que la loi exprimée par la formule de l'Auteur, n'est pas éloignée de celle de la nature, & cela suffit pour l'objet dont il s'agit ici.

$b = 8$, $mR = 60$, & $n = 15$; & on aura à peu près $K = 31$; & supposant $W = 3$, on aura $V = 3 \left(\frac{81 - 31}{81} \right) = 1$ pied $\frac{1}{2}$: de sorte que le Rameur doit être capable de tirer un poids de 31 livres avec une vitesse de 1 pied $\frac{1}{2}$ par seconde. La valeur de u sera dans un tel cas $= \frac{62.1 \frac{1}{2} \cdot 15 \cdot 8.12}{3.60.64 + 16.31.15} = 8$ pieds $\frac{1}{2}$ par seconde; vitesse équivalente à 5 milles $\frac{1}{2}$ par heure, à peu près.

(322.) Pour le cas où les Rameurs voudroient s'efforcer pendant un court intervalle de temps, de manière à produire tout l'effort dont ils sont capables, nous pouvons supposer $V = 4 \left(\frac{180 - K}{180} \right)$, ou $Q = 180$, & l'on aura, à peu près, $K = 54$, & $V = 2 \frac{2}{3}$: ce qui donne $u = \frac{108.2 \frac{2}{3} \cdot 15 \cdot 8.12}{3.60.64 + 16.54.15} = 17$ pieds $\frac{1}{2}$ par seconde; vitesse équivalente à 10 milles $\frac{1}{2}$ par heure.

(323.) Pour le cas des Avirons à pointe, dans lequel nous avons supposé $a = 7$, $b = 11$, $n = 9$, $T = 3$, $t = 1$, & $mR = 60$; ayant $Q = 81$, on aura à peu près $K = 31$, & supposant $W = 3$, on aura $V = 3 \left(\frac{81 - 31}{81} \right) = 1$ pied $\frac{1}{2}$, d'où l'on tirera $u = \frac{62.1 \frac{1}{2} \cdot 15 \cdot 8.12}{3.60.121 + 49.31.9} = 5$ pieds $\frac{1}{2}$ par seconde; vitesse qui équivaut à 3 milles $\frac{1}{2}$ par heure.

(324.) Supposant que les Rameurs s'efforcent pendant un petit intervalle de temps; nous pouvons faire $Q = 180$; ce qui donne à peu près $K = 57$, & $V = 4 \left(\frac{180 - 57}{180} \right) = 2$ pieds $\frac{1}{2}$, & $u = \frac{114.2 \frac{1}{2} \cdot 9 \cdot 11.18}{3.60.121 + 49.57.9} = 11$ pieds $\frac{1}{2}$ par seconde; vitesse qui correspond à 7 milles $\frac{1}{2}$ par heure.

(325.) Dans les grandes vitesses, lorsque les Rameurs cherchent à produire tout l'effort dont ils sont capables, il auroit été nécessaire d'avoir égard à la résistance qui provient de la dénivellation du fluide; car la résistance que nous avons employée, & que nous avons exprimée par $mR = 60$, est seulement celle qui suit la raison des simples vitesses: mais, dans le cas même où nous avons trouvé la vitesse $u = 17$ pieds $\frac{1}{2}$, la dénivellation ne peut produire, dans la résistance $mR = 60$, qu'une augmentation de 3 $\frac{1}{2}$, & en conséquence, la vitesse 17 pieds $\frac{1}{2}$ se réduit à 17 pieds $\frac{7}{8}$; de sorte que les 10 milles $\frac{1}{2}$ par heure, qui correspondent à cette vitesse, se réduisent seulement à 10 milles $\frac{1}{2}$; ce qui fait $\frac{1}{8}$ milles de moins. Dans les autres cas, qui sont ceux qui peuvent se présenter le plus souvent dans la pratique, cette différence est beaucoup plus petite, & peut, par conséquent, être négligée, pour ne pas compliquer d'avantage le calcul.

(316.) Les valeurs de a & de b présentent aussi le cas d'une plus grande vitesse : car, en faisant $b=0$, on aura également $u=0$; & si l'on augmente beaucoup b , la valeur de K deviendra négative, &, en conséquence, la vitesse u . La quantité a doit être déterminée d'après la disposition la plus commode pour le Rameur, & d'après la largeur de l'Embarcation. Plus la Rame approchera d'être horizontale, le manche étant à la hauteur de la poitrine, plus le Rameur maniera la Rame avec facilité. Mais, pour qu'elle demeure sensiblement horizontale, il est nécessaire que a & b soient d'une longueur suffisante, au moins la première doit avoir toute la longueur possible. Il n'y a que deux manières de déterminer la longueur qu'on peut lui donner; car ou elle doit être de la moitié de la largeur de l'Embarcation, pour nager en couple; ou elle doit être de presque toute cette largeur, pour nager en pointe : mais, comme, dans ce cas, on diminue de moitié le nombre des Rames, il n'est pas nécessaire de beaucoup d'attention reconnoître que la première disposition est la plus avantageuse, toutes les fois que l'Embarcation ne sera pas assez petite pour y mettre obstacle. Supposons donc qu'on ait déjà trouvé la relation entre b & a , & que b soit $=ah$, h étant une constante, ou une quantité dépendante de n dans la formule $u = \frac{2.7 \sqrt{m} (a+b)}{Tm \sqrt{b} + 2.7 \sqrt{m}}$; après la substitution, cette formule deviendra $u = \frac{2.7 \sqrt{m} (1+a)}{Tm \sqrt{a} + 2.7 \sqrt{m}}$. On voit de là que, quelle que soit la valeur

de h , quoiqu'elle dépende de n , comme cette dernière est seulement dans le numérateur de l'expression, ainsi qu'on le verra par la suite (318.), plus le nombre des Rames sera considérable, plus la vitesse u sera grande. Il faut cependant observer que cette disposition ne doit pas avoir lieu dans les Embarcations fort petites, parce que le doublement de l'équipage forme une charge extrêmement pesante pour elles; ce qui augmente beaucoup la résistance mR de la proue, & produit, par conséquent, une diminution dans la vitesse u : cette disposition pourra cependant toujours avoir lieu, lorsqu'un seul Rameur pourra faire mouvoir deux Rames à la fois.

(317.) Quelle que soit la disposition qu'on emploie, nous savons déjà que la partie a doit avoir en longueur la moitié de la largeur de l'Embarcation, ou la largeur entière. Nous savons aussi que cette partie de la Rame doit être rendue aussi pesante qu'il sera possible, afin qu'elle puisse contre-balancer le poids de la partie extérieure; ainsi, il ne nous reste plus qu'à déterminer la relation que a & b doivent avoir entr'elles, en supposant la première de ces quantités constante, ou donnée. Considérant donc

b comme une variable, on remplira cet objet en différenciant l'équation $u = \frac{2KVmb(a+b)}{Tmkb^2 + a^2Kin}$, & en égalant sa différentielle à zéro, ce qui donnera $(a + 2b)(TmRb^2 + a^2Kin) = 2TmRb^2(a+b)$, d'où l'on tirera $\frac{b}{a} = \frac{Kin}{TmR} \pm \frac{Kin}{TmR} \left(1 + \frac{TmR}{Kin}\right)^{\frac{1}{2}}$; c'est la relation la plus avantageuse qu'il puisse y avoir entre b & a , pour obtenir la plus grande vitesse u ; mais toujours d'après la supposition que la partie extérieure de la Rame est en équilibre avec l'intérieure.

(328.) Cette relation ne peut donc être constante: elle dépend de la force K que les Rameurs emploient, & du rapport $\frac{b}{a}$; quantités extrêmement variables. Plus ces quantités seront grandes, de même que le nombre n des Rames, plus la partie b doit être grande à l'égard de la partie a ; & au contraire, elle doit être plus petite à proportion que mR , ou la résistance, sera plus grande. Dans les Embarcations semblables mR est comme les racines quarrées des cinquièmes puissances de leurs dimensions linéaires (188.), & n est simplement comme ces dimensions: de sorte que la plus grande de deux Embarcations semblables données, n'a pas besoin que b soit aussi grand par rapport à a , ou, ce qui revient au même, il faut que la partie extérieure de la Rame soit plus courte, à l'égard de la partie intérieure.

(329.) Supposons $K = 31$, $T = 3$, $t = 1$, $n = 15$, $mR = 60$, comme nous l'avons fait dans l'exemple du Canot armé avec des Avirons à couple (321.), & nous aurons $\frac{b}{a} = \frac{31.15}{3.60} + \dots$
 $\frac{31.15}{3.60} \left(1 + \frac{3.60}{31.15}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{31}{12} + \frac{31}{12} \left(1 + \frac{12}{31}\right)^{\frac{1}{2}}$, ou, à peu près, $\frac{b}{a} = 5\frac{1}{4}$: de sorte que si nous faisons $a = 4$, comme dans le même exemple, nous aurons $b = 22\frac{1}{4}$. Substituant cette valeur dans l'équation $u = \frac{2KVmb(a+b)}{Tmkb^2 + a^2Kin}$, & faisant $V = 1\frac{1}{2}$, on aura $u = \frac{62.1\frac{1}{4}.15.22\frac{1}{4}.26\frac{1}{4}}{3.60.(22\frac{1}{4})^2 + 16.31.15} = 10$ pieds $\frac{11}{17}$ par seconde, ce qui équivaut à 6 mille $\frac{1}{7}$ par heure; c'est 1 mille $\frac{1}{7}$ de plus que dans l'exemple cité.

(330.) Mais ceci est calculé sans avoir égard à l'autre *maximum* qui dépend de la valeur de K : pour les comprendre tous les deux dans la même formule, il est nécessaire d'éliminer une des deux inconnues K ou b , par le moyen des équations mêmes qui ont donné les plus grandes valeurs de ces quantités. De l'équation (327), $(a + 2b)(TmRb^2 + a^2Kin) = 2TmRb^2(a+b)$, on tirera

tiendra $K = \frac{Tm Rb^2}{an(a+2b)}$. Substituant cette valeur dans l'équation $a^2 Tn K^2 + 2 Tm Rb^2 K = Tm Rb^2 Q, (320.)$, on aura $a Tm Rb^2 + 2 Tm Rb^2 (a+2b) = Qan(a+2b)^2$, & après avoir fait les réductions, & avoir ordonné, on aura $b^3 + \frac{1}{2}ab^2 - \frac{Qna^2}{TmR}b - \frac{Qna^3}{4TmR} = 0^*$;

équation dont la racine positive exprimera la valeur la plus avantageuse de b , & donnera la valeur la plus avantageuse de $K = \frac{Tm Rb^2}{an(a+2b)}$ qui a lieu avec elle.

(331.) Retournons donc au cas des Avirons à couple, & à la supposition de la continuité du travail des Rameurs; cas dans lequel nous avons fait $Q = 81$, $a = 4$, $T = 3$, $t = 1$, $n = 15$, $mR = 60$; substituant ces valeurs dans l'équation ci-dessus, elle deviendra $b^3 - 24b^2 - 108b - 108 = 0$, dont la racine positive est à peu près $b = 28$; quantité qui surpassé de 5 pieds $\frac{1}{2}$ celle qu'on a trouvée ci-dessus. La valeur de K est donc $= \frac{3.60.28.28}{4.15.60} = 39 \frac{1}{2}$; & en substituant cette valeur dans l'équation $V = 3 \left(\frac{81 - K}{81} \right)$,

elle donne $V = 1 \frac{54}{100}$. Ces trois valeurs étant substituées dans l'équation $u = \frac{2 K V t n b (a + b)}{Tm R b^2 + a^2 K t n}$, donnent $u = \frac{78 \frac{1}{2} \cdot 1 \cdot \frac{15}{100} \cdot 28 \cdot 15 \cdot 32}{3.60.28.28 + 16.39 \frac{1}{2} \cdot 15} = 10$ pieds $\frac{21}{100}$ par seconde; vitesse équivalente à 6 milles $\frac{1}{2}$ par heure; c'est un peu plus que dans l'exemple précédent.

(332.) Mais tous les avantages que présentent ces résultats, portent sur la supposition que les parties intérieure & extérieure de la Rame se font mutuellement équilibre; & on voit clairement l'impossibilité d'obtenir cet équilibre, b étant $= 28$. On pourroit seulement produire cet effet en faisant tout le manche de fer, & l'unissant ensuite à la partie extérieure de la Rame, par des empâtures ou autrement: mais en prenant ce parti, chaque manche peseroit à peu près deux quintaux, & le Canot seroit alors surchargé de 30 quintaux, ce qui rendroit la résistance $mR = 64$, au lieu de 60 que nous avons auparavant: cette disposition, bien loin d'augmenter la marche, la diminueroit de $\frac{1}{2}$ de mille par heure, car elle se réduiroit seulement à 6 milles $\frac{1}{2}$. Or, on peut obtenir à peu près cette même vitesse, en se servant d'une Rame ordinaire toute de bois, en faisant seulement $b = 9$, & on peut

* Cette équation a essentiellement une racine positive, puisque son dernier terme est négatif. (Voyez, pour la démonstration, la Troisième Partie du Cours de Mathématiques de M. Bezout, Article 201.)

très-bien mettre cette longueur en équilibre avec la partie intérieure, en grossissant le manche suivant la manière usitée par les Anglais; ainsi, on est dispensé de faire usage de ce contre-poids excessif. On doit donc conclure de-là que toute autre longueur plus grande que celle $b=9$, seroit préjudiciable à cause qu'elle auroit besoin d'un contre-poids; & si l'on ne fait pas usage de ce contre-poids, le même inconvénient arrive, c'est-à-dire, que la marche est diminuée.

(333.) Pour s'assurer de ce que nous venons de dire, il est nécessaire de chercher les valeurs avantageuses de K & de $\frac{b}{a}$, non

dans l'équation $u = \frac{2 K V t n b (b+a)}{T m R b^2 + a^2 K t n}$, qui correspond au cas unique, dans lequel la Rame est équilibrée, mais dans l'équation générale

$$u = \frac{2 V t n b (a+b) \left(K - \frac{G P}{a} + \frac{m b}{a} \right)}{T m R b^2 + a^2 t n \left(K - \frac{G P}{a} + \frac{m b}{a} \right)}; \text{ ou, en substituant la valeur}$$

de $V = \left(\frac{Q-K}{Q} \right) W$, dans celle $u = \dots \dots \dots$

$$\frac{2 W t n b (a+b) (Q-K) \left(K - \frac{G P}{a} + \frac{m b}{a} \right)}{T m R b^2 + a^2 t n \left(K - \frac{G P}{a} + \frac{m b}{a} \right)}.$$

Faisons maintenant, pour

simplifier le calcul $\frac{G P - m b}{a} = A$, & supposant ensuite que K est une quantité variable, égalons à zéro la différentielle de l'équation, & nous aurons $K^2 + 2 \left(\frac{T m R b^2}{a^2 t n} - A \right) K = \frac{T m R b^2}{a^2 t n} (Q - A) - A^2$: équation d'où l'on tirera la valeur la plus avantageuse de K , dont il convient de faire usage. Substituant cette valeur dans celle de u , & différenciant cette dernière en faisant varier b , on en déduira une équation qui donnera de même la valeur la plus avantageuse de b ; ou bien, sans substituer la valeur la plus avantageuse de K , dans celle de u , on différenciera de nouveau cette dernière, en faisant varier b , & on égalera les deux différentielles (Tome I, 736.). De quelque manière qu'on procède, on parviendra toujours à une équation très-composée, que nous pouvons nous dispenser de calculer, en considérant que si l'on augmente seulement d'un pied la valeur 9 qu'on a trouvée pour b ; c'est-à-dire, si l'on suppose $b=10$, il en résultera $\frac{G P - m b}{a} = A=3$; substituant cette valeur de A dans l'équation $K^2 + 2 \left(\frac{T m R b^2}{a^2 t n} - A \right) K = \dots \dots \dots$

$\frac{T m R b^2}{a^2 t n} (Q - A) - A^2$, & faisant, comme ci-dessus, $Q=81$, $m R=60$, $T=3$, $t=1$, $a=4$, & $n=15$; on trouvera $K=33$,

& $V = 3 \left(\frac{81-33}{81} \right)$: quantités qui, étant substituées dans la va-

leur de $u = \frac{2Vmb(a+b) \left(K - \frac{GP}{a} + \frac{mb}{a} \right)}{TmRb^3 + a^3m \left(K - \frac{GP}{a} + \frac{mb}{a} \right)}$, donnent $u = 8$ pieds $\frac{2}{3}$

par seconde ; vitesse équivalente à 5 milles $\frac{1}{2}$ par heure ; c'est environ 1 mille de moins que dans le cas de $b = 9$, les parties de la Rame étant en équilibre. On ne peut donc mieux faire que de s'en tenir à cette disposition, qui est, sans contredit, la plus avantageuse ; c'est-à-dire qu'on doit se borner à mettre en équilibre la partie extérieure de la Rame avec l'intérieure, par le bois seul dont elle est formée ; & dans ce cas, on aura à peu près $b = \frac{2}{4}a$. Cependant si l'équation $b^3 + \frac{1}{4}ab^2 - \frac{Qa^3m}{TmR}b - \frac{Qa^3m}{VImR} = 0$, donnoit une

moindre valeur pour b , il faudroit s'arrêter à celle-ci, & équilibrer la Rame, en diminuant alors la grosseur du manche. Au reste, la valeur de K fera (320.) $= -\frac{TmRb^3}{a^3m} + \frac{TmRb^3}{a^3m} \left(1 + \frac{a^3mQ}{TmRb^3} \right)^{\frac{1}{3}}$, celle de V (319.) $= W \left(\frac{Q-K}{Q} \right)$; & enfin (318.) celle de $u = \frac{2KVmb(a+b)}{TmRb^3 + a^3mK}$.

(334.) Dans une Galere de 40 Rames, on a $mR = 640$, la longueur du manche = 12 pieds ; mais cependant la distance de l'apostis au centre des forces des Rameurs, est seulement = 9 pieds, parce que les cinq Rameurs qui sont attachés à chaque Rame occupent environ 7 pieds $\frac{1}{2}$ du manche. On a de plus $T = 4$, $r = 1$, $Q = 405$, qui est le produit de 81 par 5, & $W = 3$, comme ci-dessus. D'après toutes ces données, l'équation qui donne la valeur de b , devient $b^3 - 50b^2 - 513b - 1156 = 0$; d'où l'on tire $b = 60$ pieds, environ : mais cette longueur étant plus grande que $\frac{2}{4}a = \frac{2}{4} \cdot 12$ pieds = 27 pieds, il faut s'en tenir à cette dernière, & faire la distance b de l'apostis au centre des pales = 27 pieds. La valeur de b étant ainsi déterminée, l'équation qui donne la valeur de K , se changera en $K = -64 \cdot 9 + 64 \cdot 9 \left(1 + \frac{9 \cdot 1}{64} \right)^{\frac{1}{3}} = 180$; ce qui donnera $V =$

$3 \left(\frac{405-180}{405} \right) = 1 \frac{2}{3}$; d'où il résulte enfin $u = \frac{360 \cdot 1 \frac{2}{3} \cdot 40 \cdot 27 \cdot 36}{4640 \cdot 27 \cdot 27 + 81 \cdot 180 \cdot 40} = 9$ pieds $\frac{1}{3}$ par seconde ; c'est le nombre de pieds que fera la Galere dans chaque seconde ; vitesse équivalente à 5 milles $\frac{1}{2}$ par heure.

(335.) Il ne nous reste plus maintenant, pour terminer ce Chapitre, que de faire voir, comme nous l'avons promis (304.), que l'inertie de la Rame mise en mouvement peut être négligée dans le calcul.

Pour cela, supposons que π exprime le poids de la partie extérieure de la Rame, & g la distance de son centre de gravité à l'apostis; nous pourrions représenter son inertie par $\frac{g^2 \pi V}{f_a}$; & pareillement $\frac{h^2 \pi V}{F_a}$ sera celle de la partie intérieure, Π exprimant son poids, & h la distance de son centre de gravité à l'apostis. Ces deux forces doivent être surmontées par le Rameur, aussi bien que celles qu'on a déjà considérées. Il faut donc en tenir compte, & pour cela les introduire dans l'équation de l'Art. 309. Supposant donc $(\frac{g^2 \pi}{f_a} + \frac{h^2 \pi}{F_a}) V = P$, cette équation sera $2akVu = \frac{TmRau^2}{\pi} - \frac{a^2 ku}{b^2} (2bV - au) + P$, qui se réduire à $u = \frac{kV\pi b(b+a)}{TmRb^2 + a^2 k\pi} \left(1 + \left(1 - \frac{P(TmRb^2 + a^2 k\pi)}{k^2 V^2 \pi a(b+a)^2} \right)^{\frac{1}{2}} \right)$, ou $u = \dots$

$\frac{kV\pi b(b+a)}{TmRb^2 + a^2 k\pi} \left(2 - \frac{P(TmRb^2 + a^2 k\pi)}{2k^2 V^2 \pi a(b+a)^2} \right)$. Mais $\frac{2kV\pi b(b+a)}{TmRb^2 + a^2 k\pi}$ est la valeur de u que nous avons trouvée ci-dessus; nommant donc celle-ci w , on aura $u = w - \frac{Pb}{kV^2(b+a)w}$; & , par conséquent, la différence de

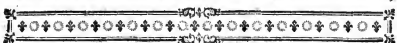
u à w , ou $w - u = \frac{Pb}{kV^2(b+a)w} = \frac{b(\frac{g^2 \pi}{f} + \frac{h^2 \pi}{F})}{k^2 a^2 (b+a)w}$; mais $\frac{g^2 \pi}{f} + \frac{h^2 \pi}{F}$ est à peu près $= \frac{1}{2} a^2 k$: donc on aura $w - u = \frac{b}{2(b+a)w}$, ou, en faisant $b = \frac{2}{3} a$, $w - u = \frac{9a}{20aw} = \frac{9}{20w}$; de sorte que lorsque $w = 9$, on aura $w - u = \frac{1}{20}$ de pied; quantité négligeable *.

* On a traduit littéralement tout cet Article, quoique le calcul en paroisse fort peu exact, l'Auteur parvient à l'équation $u = \frac{kV\pi b(b+a)}{TmRb^2 + a^2 k\pi} \left(1 + \left(1 - \frac{P(TmRb^2 + a^2 k\pi)}{k^2 V^2 \pi a(b+a)^2} \right)^{\frac{1}{2}} \right)$; & d'abord, pour simplifier l'expression, il extrait la racine de la partie radicale, & se contente des deux premiers termes de la série que donne cette extraction; & en cela, il a raison: car le second terme du radical est évidemment plus petit que le premier. Si on en vouloit une démonstration, on remarquerait, avec l'Auteur, que $\frac{2kV\pi b(b+a)}{TmRb^2 + a^2 k\pi}$ est la valeur de u trouvée dans l'Art.

311; ainsi, en exprimant par w cette valeur, on aura $\frac{1}{w} = \frac{TmRb^2 + a^2 k\pi}{2kV\pi b(b+a)}$. Multipliant de part & d'autre par $\frac{2bP}{akV(b+a)}$, on aura $\frac{2bP}{akV(b+a)w} = \frac{P(TmRb^2 + a^2 k\pi)}{k^2 V^2 \pi b(b+a)^2}$, mais comme l'observe l'Auteur, P est à peu près $= \frac{1}{2} akV$, substituant cette valeur dans le premier membre, & faisant $b = \frac{2}{3} a$, il deviendra $= \frac{18}{61} \cdot \frac{1}{w}$; quantité qui est évidemment une fraction tant que w sera plus grand que $\frac{18}{61}$. Ainsi, le second terme du radical sera fractionnaire, & la série qui exprimera la valeur de ce radical ne peut manquer d'être convergente, tant que l'Embarcation aura une vitesse de plus des $\frac{18}{61}$ d'un pied par seconde: ce sera le plus grand nombre des cas, & sur-tout celui dont il est ici question.

La valeur de u devient donc, après l'extraction de la racine, $= \dots$

$$\frac{kV\pi b(b+a)}{TmRb^2 + a^2 k\pi} \left(2 - \frac{P(TmRb^2 + a^2 k\pi)}{2k^2 V^2 \pi a(b+a)^2} \right) = \dots$$



LIVRE QUATRIÈME.

Des Actions & des Mouvements du Navire.

CHAPITRE I.

De la Marche, ou du Mouvement progressif, du Vaisseau, par l'impulsion du vent sur les voiles, & du Rumb de vent que cette impulsion l'oblige de suivre.

(336.) Nous distinguerons trois sortes de Mouvements progressifs dans le Vaisseau : l'un dirigé suivant la quille, que nous appellerons *Mouvement direct* ; l'autre suivant la perpendiculaire à la quille, que nous appellerons *Mouvement latéral* ; & le troisième, qui est composé des deux précédents, & qui, par conséquent, exprime le véritable Rumb que suit le Vaisseau, que nous appellerons *Mouvement oblique*. La considération de ces trois Mouvements nous fournira les connoissances suffisantes pour déterminer la marche, & le Rumb de vent que suit le Vaisseau ; mais cependant il est nécessaire d'en considérer un autre, peut être le plus essentiel de tous ; c'est celui que les Marins appellent *l'Elancement vers l'origine du vent* ; c'est-à-dire, le Mouvement par lequel le Navire gagne au vent, ou par lequel il se dirige directement vers l'origine du vent. Car quoique ce mouvement soit le résultat des

$$\frac{2 \cdot 1 \cdot V \sin(\delta + a)}{2 \sin \delta \cos a + 2 \sin a \cos \delta} \left(1 - \frac{1}{2} \times \frac{P_1 (2 \sin R \cos a + a^2 \sin a)}{a^2 \sin a \cos(\delta + a)} \right) = \frac{P_1}{2 \sin a \cos(\delta + a)} \left(\frac{1}{2} - \frac{FP}{2 \sin a \cos(\delta + a)} \right) =$$

$$w - \frac{bP}{2 \sin a \cos(\delta + a)}. \text{ Donc } w - u = \frac{bP}{2 \sin a \cos(\delta + a)} = \frac{b \left(\frac{P^2}{F} + \frac{h^2 \pi}{F} \right)}{2 \sin a \cos(\delta + a)} = \dots$$

$$\frac{10 \cdot 17}{10 \cdot 17} = \frac{9}{17} = \frac{1}{17} \text{ de pieds environ ; quantité qui ne dépend point de la valeur de } w.$$

comme le dit l'Auteur, mais de la valeur de $\frac{P^2}{F} + \frac{h^2 \pi}{F}$, & de la relation entre δ & a ,

* En Espagnol, *Salida á Barlovento*.

autres, il ne dépend pas seulement du plus grand, ou du moindre Mouvement direct, mais de la combinaison de celui-ci avec le Mouvement latéral. Tous ces Mouvements proviennent de l'action que le vent communique au Vaisseau, en agissant sur les voiles, sur le corps du Vaisseau, sur les agrès, & sur les autres choses sur lesquelles il produit une impulsion. Ils proviennent aussi du choc des lames, & de la force des courants; mais nous nous proposons seulement, dans ce *Chapitre*, de déterminer ceux qui résultent de l'action du vent sur les voiles. Presque tous les Auteurs qui ont traité cette matière, à l'exception de quelques-uns, tels que MM. Parent, & Jacques Bernoulli, ont fondé leurs raisonnements non-seulement sur le faux principe des résistances des fluides, mais encore sur la supposition que la vitesse du vent est infinie à l'égard de celle que prend le Vaisseau. Ils se sont arrêtés naturellement à cette idée, parce qu'elle facilite le calcul; mais cette supposition est si fort éloignée de la vérité, qu'on verra, dans les *Chapitres* suivants, avec grand étonnement, sans doute, que le Navire peut prendre, ayant sa voilure bien disposée, & même qu'il prend, en effet, une vitesse presque égale à celle du vent qui le pousse. C'est une vérité que l'expérience confirme, & qu'on démontrera en faisant voir dans quelle erreur on a été jusqu'ici, particulièrement sur la vitesse du vent, qu'il étoit nécessaire de supposer énorme, pour accorder l'expérience avec les résultats du calcul.

(337.) La force que fait le vent sur les voiles, suivant la direction de la quille, après avoir mis le Vaisseau en mouvement, & lui avoir donné, suivant cette direction, toute la vitesse possible, est en équilibre avec la résistance directe que l'eau oppose à la proue. La même chose arrive pour la vitesse latérale, ce qui nous donne deux équations, qui sont celles qui doivent nous fournir les connoissances qui font l'objet de nos recherches. La première de ces forces, celle du vent sur les voiles, a été trouvée (272 & 280.) $= \frac{1}{2} m V A^2 G \sin a \sin (\beta - \delta)^*$; mais il faut observer que cette force n'a lieu qu'en tant que le Vaisseau, ou ses voiles, n'ont aucun mouvement: aussi-tôt qu'elles se meuvent, cette force diminue, parce que la vitesse relative avec laquelle le vent choque la voile, diminue pareillement de toute celle que

* Cette expression est celle de l'Art. 272, en mettant A^2 pour la surface de toutes les voiles, & en faisant $G = \frac{\sin \frac{1}{2} (\pi - \alpha)}{\sin \frac{1}{2} (\pi - \beta)}$, comme il est prescrit à l'Article 280.

prend le Vaisseau dans cette direction. Supposons que QN représente la quille du Navire, Q la poupe, & N la proue, HI la vergue, KE la direction du vent, EF la direction oblique que prend le Vaisseau. Du point F soit abaissé la perpendiculaire FN ; & si EF représente la vitesse oblique du Vaisseau, EN représentera sa vitesse directe, & FN sa vitesse latérale : de sorte que les trois lignes EF , EN , & FN , seront entr'elles comme ces trois vitesses. Soit tiré de plus les droites GNT , KI , perpendiculaires à la voile, & si KE représente la vitesse V absolue du vent, $KI = V \sin \alpha$ représentera celle avec laquelle il tombe perpendiculairement sur la vergue, celle-ci étant supposée sans mouvement. Si l'on tire maintenant FG parallèlement à la vergue, TG exprimera la vitesse que prend la vergue, suivant une direction qui lui est perpendiculaire. Donc la vitesse relative avec laquelle le vent frappe perpendiculairement la vergue, sera $KI - TG = V \sin \alpha - TG$; & c'est de cette expression que nous devons faire usage, au lieu de $V \sin \alpha$ seul.

(338.) Pour trouver cette vitesse, soit A la surface de toutes les voiles.

V la vitesse du vent.

u la vitesse directe du Vaisseau.

v sa vitesse latérale.

w sa vitesse oblique.

W la vitesse avec laquelle le Vaisseau gagne dans le vent.

α l'angle que la direction du vent forme avec la vergue.

β l'angle que forme la vergue avec la quille.

γ l'angle que forme la direction du vent avec la quille.

Cela posé, β exprimant l'angle NET , & EN étant $= u$, on aura $NT = u \sin \beta$; & par la similitude des triangles NET , FNG , on aura aussi $NG = v \cos \beta$, à cause que $FN = v$; donc $NT + NG = TG = u \sin \beta + v \cos \beta$; donc la vitesse avec laquelle le vent frappe perpendiculairement la vergue, sera $V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta$, & la force que fait la voile dans le sens de la quille (337.), $= \frac{1}{2} m A^2 G \sin(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)$. Cette force est à celle qu'elle exerce latéralement (272.), comme $\sin(\beta - \delta)$ est à $\cos(\beta - \delta)$; donc la force latérale avec laquelle les voiles agissent, sera $= \frac{1}{2} m A^2 G \cos(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)$.

(339.) Les forces, ou résistances, qu'éprouve le Vaisseau, tant par la proue, ou directement, que par le côté, ou perpendiculairement, ont été déterminées ci-devant (Liv. II, Chap. V); mais, pour suivre le calcul dans toute sa généralité, nous supposerons la

premiere de ces résistances $= mru$, & la seconde $= mRv$, r & R exprimant les quantités qu'on a trouvées dans le Chapitre cité. Ainsi, nous aurons, d'après cela, ces deux équations,

$mru = \frac{1}{2} m A^2 G \sin(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)$, & . . .
 $mRv = \frac{1}{2} m A^2 G \cos(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)$. La première donne $v = \frac{G A^2 \sin(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta) - 20 ru}{G A^2 \sin(\beta - \delta) \cos \beta}$, & la seconde donne

aussi $v = \frac{G A^2 \cos(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta)}{G A^2 \cos(\beta - \delta) \cos \beta + 20 ru}$. Donc on aura

$\frac{G A^2 \sin(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta) - 20 ru}{G A^2 \sin(\beta - \delta) \cos \beta} = \frac{G A^2 \cos(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta)}{G A^2 \cos(\beta - \delta) \cos \beta + 20 ru}$; d'où l'on

tire $u = \frac{G A^2 R V \sin \alpha \sin(\beta - \delta)}{G A^2 R \sin(\beta - \delta) \sin \beta + r \cos(\beta - \delta) \cos \beta + 20 R r}$,

$\frac{G A^2 R V \sin \alpha \sin(\beta - \delta)}{G A^2 (R - r) \sin \beta \sin(\beta - \delta) + r (G A^2 \cos \beta + 20 R)}$; c'est l'expression de la vitesse directe que doit prendre le Vaisseau. Si nous substituons sa valeur dans l'une ou l'autre des valeurs de v , nous aurons $v = \dots$

$\frac{G A^2 R V \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{G A^2 (R - r) \sin \beta \sin(\beta - \delta) + r (G A^2 \cos \beta + 20 R)}$; c'est l'expression de la vitesse latérale que doit prendre pareillement le Vaisseau.

(340.) Nous aurons donc, d'après cela, $\frac{v}{u} = \frac{r \cos(\beta - \delta)}{R \sin(\beta - \delta)} = \dots$

$\frac{r}{R \tan(\beta - \delta)}$; mais, comme ce rapport $\frac{v}{u}$, ou $\frac{FN}{EN}$ exprime la tangente de l'angle FEN , que les Marins appellent l'angle de la Dérive, si nous appelons cet angle θ , on aura $\tan \theta = \frac{r}{R \tan(\beta - \delta)}$.

(341.) Faisant attention que les vitesses u & v sont entre elles, comme $R \sin(\beta - \delta)$ est à $r \cos(\beta - \delta)$, si l'on prend ces expressions pour les valeurs de ces vitesses, on aura $(R^2 \sin^2(\beta - \delta) + r^2 \cos^2(\beta - \delta))^{\frac{1}{2}}$ pour l'expression de la vitesse oblique w , & la vraie vitesse w se trouvera, par cette analogie, $R \sin(\beta - \delta)$ est à ,
 $(R^2 \sin^2(\beta - \delta) + r^2 \cos^2(\beta - \delta))^{\frac{1}{2}}$, comme $\frac{A^2 G R V \sin \alpha \sin(\beta - \delta)}{G A^2 (R - r) \sin \beta \sin(\beta - \delta) + r (G A^2 \cos \beta + 20 R)}$,

est à $w = \frac{G A^2 V \sin \alpha \sin(\beta - \delta) + r^2 \cos^2(\beta - \delta)^{\frac{1}{2}}}{G A^2 (R - r) \sin \beta \sin(\beta - \delta) + r (G A^2 \cos \beta + 20 R)}$.

(342.) Il ne nous reste plus maintenant qu'à trouver la vitesse W avec laquelle le Vaisseau gagne dans le vent, ou avec laquelle il s'approche de l'origine du vent. Pour y parvenir, supposons que la direction du vent soit représentée par KE , que EN représente la vitesse directe, & NF la vitesse latérale; en élevant, perpendiculairement à la direction KE , la droite EX , que les Marins appellent la perpendiculaire du vent, & tirant NX parallèlement à la même direction, & FG perpendiculaire à cette dernière, alors XG représen-

tera

tera la vitesse avec laquelle le Navire s'élève dans le vent *. Pour trouver NX ; nous avons le triangle rectangle NEX , dans lequel l'angle N est $= \gamma$, à cause qu'il est égal à l'angle $N\hat{E}K$, & l'hypoténuse $EN =$

$$\frac{GA^2 RV \sin \alpha \sin (\beta - \epsilon)}{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin (\beta - \epsilon) + r (GA^2 \cos \epsilon + 20K)}, \text{ qui est la}$$

$$\text{vitesse directe: donc } NX = \frac{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin (\beta - \epsilon) + r (GA^2 \cos \epsilon + 20K)}{GA^2 RV \cos \gamma \sin \alpha \sin (\beta - \epsilon)}.$$

En procédant de la même manière, dans le triangle NFG semblable au précédent, & dans lequel on a la vitesse latérale $NF =$

$$\frac{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin (\beta - \epsilon) + r (GA^2 \cos \epsilon + 20K)}{GA^2 RV \sin \gamma \sin \alpha \cos (\beta - \epsilon)}; \text{ on aura } NG = \dots \dots$$

$$\frac{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin (\beta - \epsilon) + r (GA^2 \cos \epsilon + 20K)}{GA^2 RV \sin \gamma \sin \alpha \cos (\beta - \epsilon)}, \text{ donc } XG = NX - NG$$

$$= W = \frac{GA^2 RV \sin \alpha (R \cos \gamma \sin (\beta - \epsilon) - r \sin \gamma \cos (\beta - \epsilon))}{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin (\beta - \epsilon) + r (GA^2 \cos \epsilon + 20K)}.$$

(343.) On peut simplifier les expressions de toutes ces vitesses, & faciliter les calculs, si on élimine l'angle α , en substituant la valeur de son sinus exprimée en sinus & cosinus des angles γ & β ; car, attendu que $\gamma = \alpha + \beta$, (271.), on aura $\sin \alpha = \sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta$. Ainsi ces valeurs deviendront

$$u = \frac{GA^2 RV \sin \alpha (R \cos \gamma \sin (\beta - \epsilon) - r \sin \gamma \cos (\beta - \epsilon))}{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin (\beta - \epsilon) + r (GA^2 \cos \epsilon + 20K)}.$$

$$v = \frac{GA^2 RV \cos \alpha (R \cos \gamma \sin (\beta - \epsilon) - r \sin \gamma \cos (\beta - \epsilon))}{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin (\beta - \epsilon) + r (GA^2 \cos \epsilon + 20K)}.$$

$$w = \frac{GA^2 RV (R^2 \sin^2 (\beta - \epsilon) + r^2 \cos^2 (\beta - \epsilon))^{1/2} (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)}{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin (\beta - \epsilon) + r (GA^2 \cos \epsilon + 20K)}.$$

$$W = \frac{GA^2 RV (R \cos \gamma \sin (\beta - \epsilon) - r \sin \gamma \cos (\beta - \epsilon)) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)}{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin (\beta - \epsilon) + r (GA^2 \cos \epsilon + 20K)}.$$

(344.) Pour que ces expressions puissent nous servir, tant pour les cas où l'on navigue vent large, que pour ceux où l'on navigue à la bouline, on doit observer que puisque le terme qui contient $\cos \gamma$ est négatif, dans le cas de la bouline, comme on l'a exprimé dans les formules, il sera positif, dans le cas du vent large: par conséquent, en changeant seulement le signe du terme qu'il se trouve, ce cosinus, elles exprimeront les vitesses pour ce cas **. Mais il est essentiel d'observer que pour éviter toute con-

* Car si le Vaisseau ne gaignoit pas au vent, il suivroit la direction EX de la perpendiculaire du vent; donc la vitesse avec laquelle il s'éloigne de EX , en gagnant vers l'origine du vent, sera celle avec laquelle il s'élève dans le vent. Or, en vertu de la vitesse directe EN , & de la vitesse latérale NF , il parvient au point P dans le même temps qu'il auroit employé à parcourir séparément les espaces EN , NF , en vertu de ces deux vitesses respectives. Donc la distance du point P à la perpendiculaire du vent, c'est-à-dire, XP , est l'expression de la vitesse avec laquelle le Vaisseau s'élève dans le vent.

** Car dans le cas de la bouline on a $\gamma > 90^\circ$, & $\cos \gamma$ est positif; ainsi le terme où se trouve ce cosinus étant soustrait de celui qui le précède, ce terme devient négatif,

fusion, nous renfermerons dans le cas de la bôuline, tous les cas, quels qu'ils soient, où l'angle γ est aigu, ou moindre que 90° , en le mesurant vers la proue; & dans le cas du vent large, tous ceux où il est plus grand que 90° ; de sorte que lorsque $\gamma = 90^\circ$, on aura $\cos \gamma = 0$; & lorsque $\gamma = 180^\circ$, ce qui est le cas dans lequel on navigue vent arrière, alors $\cos \gamma = 1$.

(345.) La première connoissance que nous fournissent ces formules, est que ces quatre vitesses seroient en raison directe de la vitesse V du vent, en supposant la même quantité de voiles, & leur disposition aussi la même, si la vitesse V , en variant, ne faisoit pas varier en même temps $G = \frac{\pi^2 \frac{1}{2} (\pi + v)}{4\pi \frac{1}{2} (11 - v)}$, (280.), ainsi que $\Delta = \frac{1}{2} (\pi + \pi) - \alpha$, (270.). La quantité V augmentant, π augmente (269.), & π diminue, par conséquent G diminue en même temps*: & comme π augmente dans une plus grande raison que π ne diminue, il s'ensuit que Δ augmente: donc en vertu de ces deux raisons, la valeur de u doit être moindre qu'elle ne seroit sans ces altérations; & par conséquent elle ne peut augmenter dans la même raison que V . On doit entendre la même chose de la vitesse oblique w , & de la vitesse W avec laquelle le Vaisseau gagne au vent; mais la vitesse latérale v augmente, au contraire, dans une plus grande raison.

(346.) Pareillement, les valeurs de G & de Δ variant par la différente courbure de la voile, & cette courbure variant suivant la tension de la voile, & la qualité de la toile dont elle est formée (265.), il s'ensuit que plus la voile sera d'un tissu fort & serré; c'est-à-dire, moins elle sera disposée à prendre une grande courbure, & plus la voile sera tendue, plus les vitesses directe, oblique, & pour gagner au vent, seront grandes, & plus, au contraire, la vitesse latérale sera petite.

(347.) Comme la quantité R multiplie tout le numérateur dans la vitesse directe, & seulement une partie du dénominateur; & que la quantité r se trouve seulement dans le dénominateur; il s'ensuit que plus le rapport $\frac{R}{r}$ sera grand, plus cette vitesse sera petite. Dans l'expression de la vitesse avec laquelle le Vaisseau gagne au vent, le numérateur diminue, & le dénominateur augmente à mesure que r augmente; donc cette vitesse sera d'autant plus petite que r sera

mais dans le cas du vent large, est $> 90^\circ$, ainsi $\cos \gamma$ est négatif, & le terme où il se trouve sera positif par l'effet de la soustraction.

* Car π augmentant & v diminuant, $\pi - v$ devient plus grand; & comme les arcs croissent dans une plus grande raison que leurs sinus, le dénominateur de la valeur de G devient plus grand à l'égard du numérateur; ainsi G diminue de valeur.

plus grande: de sorte que si r devenoit $= \frac{R \cos \gamma \cdot \sin(\beta - \delta)}{\sin \gamma \cdot \cos(\beta - \delta)} = \frac{R \tan \gamma \cdot \sin(\beta - \delta)}{\tan \gamma}$, cette vitesse seroit nulle, & le Vaisseau ne pourroit aucunement gagner au vent; ou, ce qui revient au même, pour que le Vaisseau puisse gagner au vent, il faut qu'on ait $\tan \gamma \cdot \sin(\beta - \delta) > \frac{r}{R} \tan \gamma$.

(348.) Comme la quantité A^2 , qui exprime la surface de toutes les voiles, multiplié tous les termes des numérateurs, tandis qu'elle ne multiplie pas tous ceux des dénominateurs; il s'ensuit que plus on déferlera de voile, plus en général les quatre vitesses ci-dessus deviendront grandes. La vitesse directe & l'oblique augmentent au point de devenir égales, & même plus grandes que celle du vent; & si cela n'arrive pas dans un Vaisseau, on le voit arriver dans d'autres Embarcations. Pour cela, il faut que le coefficient $G A^2 R \sin \alpha \cdot \sin(\beta - \delta)$ du numérateur soit égal, ou plus grand que le dénominateur $G A^2 (R - r) \sin \beta \cdot \sin(\beta - \delta) + r (G A^2 \cos \delta + 20 R)$. Faisons, pour rendre la réduction plus facile, $\alpha = 90^\circ$, afin (270.) qu'ayant $\delta = \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha$, on ait (274.) $\delta = 0$: alors on verra que, pour que la vitesse directe soit égale, ou plus grande que celle du vent, il suffira seulement que $G A^2 R \sin \beta$ soit $=$, ou $> G A^2 R \sin \beta^2 + G A^2 r \cos \beta^2 + 20 R r$; ou que A^2 soit $=$, ou $> \frac{20 R r}{G R (\sin \beta - \sin \beta^2) - G r \cos \beta^2}$. Cette expression manifeste déjà clairement qu'on ne peut pas faire $\sin \beta = 1$, parce que cette expression deviendrait $\frac{20 R r}{0} = \infty$, & par conséquent, il faudroit que A^2 fût $= \infty$, pour que l'Embarcation eût seulement une vitesse égale à celle du vent; ce qui est infiniment éloigné de pouvoir s'obtenir dans la pratique; & même est absolument chimérique. Supposons donc $\sin \beta = \frac{1}{2}$, laquelle valeur n'est pas beaucoup éloignée d'être la plus avantageuse; & dans cette supposition, pour que la vitesse du Bâtiment soit égale, ou plus grande que celle du vent, il faudra avoir $A^2 =$, ou $> \frac{80 R r}{G (R - 3r)}$; ou, en faisant $\pi = 60^\circ$, & par conséquent (274.), $G = \frac{\sin \frac{1}{2} (180^\circ - 2\pi)}{A r \frac{1}{2} (180^\circ - 2\pi)} = \frac{1}{2} \cdot \frac{6}{3,14} = \frac{3}{3,14}$, il faudra que A^2 soit $=$, ou $> \frac{251,2 R r}{3 (R - 3r)}$. Supposons maintenant $R = 3316$, & $r = 294$, comme on l'a trouvé, Art. 187, pour le Vaisseau de 60 canons, & nous trouverons $\frac{251,2 R r}{3 (R - 3r)} = 31484$: mais (280.) ce Vaisseau ne peut déployer que 24400 pieds de voilure; donc, dans cette disposition, la vitesse ne peut jamais parvenir à égaler celle du vent. Il seroit donc nécessaire, pour qu'il acquit cette vitesse, ou d'augmenter la voilure jusqu'au point que la sur-

face fût = 31484 pieds, ou de diminuer la valeur de $\frac{251,2 \cdot Rr}{3(R-3)}$, en diminuant celle de la résistance r de la proue. Le premier de ces moyens est extrêmement dangereux, comme on le fera voir dans les *Chapitres* suivans. Le second, quoiqu'il ne convienne pas aux Vaisseaux qui doivent éprouver, par la proue, le choc de coups de mer très-violents, comme on le verra plus loin, peut être appliqué avec succès dans d'autres Bâtimens, tels que les Galeres, les Chebecs, & autres Embarcations de cette espece. Pour nous en assurer, faisons $24400 = \frac{251,2 \cdot 3316r}{3(3316-3)}$, & nous trouverons $r = 240$, à fort peu près : c'est la valeur que devoit avoir r , au lieu de 294, pour que le Vaisseau pût marcher aussi vite que le vent ; & attendu que les résistances sont comme les sinus des angles d'incidence, & ces sinus comme les longueurs du Vaisseau, tout le reste demeurant constant, il s'ensuit qu'en augmentant la longueur du Vaisseau dans la raison de 240 à 294, il pourra prendre une vitesse égale à celle du vent ; & en lui donnant une longueur égale à 4 fois $\frac{1}{2}$ sa largeur, il en pourra prendre une qui surpasse celle du vent. Comme personne n'ignore qu'une Galere a une longueur de plus de sept fois sa largeur, & qu'en outre, sa proue est beaucoup plus fine à proportion, il s'ensuit qu'une Galere, ayant ses voiles bien orientées, marche plus vite que le vent. Pour ne laisser aucun doute sur ce point, nous n'avons qu'à faire, dans la formule $\frac{251,2 \cdot Rr}{3(R-3)}$, $r = 15$ & $R = 300$, qui sont les valeurs des résistances dans une Galere, & nous trouverons, à fort peu près, $\frac{251,2 \cdot Rr}{3(R-3)} = 1477$; mais, dans une Galere, A^1 est tout au moins de 3000 : donc elle va beaucoup plus vite que le vent. Dans un grand Chebec, $r = 60$, & $R = 700$; ce qui donne $\frac{251,2 \cdot Rr}{3(R-3)} = 6763$; mais $A^1 = 9000$: donc ce Bâtiment va aussi beaucoup plus vite que le vent. Au reste, il faut bien observer que tout ce que nous venons de dire ne peut avoir lieu qu'autant que les vents sont doux & modérés, & qu'ils permettent à ces Embarcations de porter toute leur voilure ; car aussi-tôt qu'on est obligé de serrer des voiles, A^1 diminue, & l'équation ci-dessus ne peut plus avoir lieu. Il y a, dans les Vaisseaux, une autre circonstance qui s'oppose à ce qu'ils puissent jouir de cet avantage, c'est de ne pouvoir faire $\sin \beta = \frac{1}{2}$, ou $\beta = 30^\circ$: car on a vu (275.) que, dans un Vaisseau, lorsque l'angle β est le moins ouvert, il est encore de 35° , & qu'il n'est pas possible de le faire plus petit. Dans les Galeres, les Chebecs, & en général dans tous les Bâtimens qui portent des voiles

latines, cet angle peut être beaucoup moindre que 30° , & en cela les voiles latines ont de l'avantage sur les voiles quarrées.

(349.) Les valeurs des angles γ & β , qu'on doit employer, présentent encore beaucoup de variétés & d'avantages; mais l'étendue de cet objet nous oblige à en réserver l'examen pour un autre *Chapitre*: nous nous bornerons, dans celui-ci, à comparer les formules à la pratique habituelle de la Marine, & nous en ferons voir la parfaite conformité.

(350.) En naviguant vent en poupe, on a $\gamma = 180^\circ$; & comme (177.), $\beta = \frac{1}{11}(\gamma + 27^\circ)$, & $\gamma = \alpha + \beta$, nous aurons $\beta = 90^\circ$, & $\alpha = 90^\circ$; ce qui (270.) donne $\Delta = \frac{1}{4}(180^\circ) - \alpha = 0$. Ces valeurs étant substituées dans l'expression de la vitesse directe, elle deviendra $u = \frac{G \Delta^{\frac{1}{2}} V}{G \Delta^{\frac{1}{2}} + 20r}$; c'est la vitesse que prendra l'Embarcation en allant vent arrière. Supposons maintenant que le Vaisseau de 60 canons, navigue par un vent modéré, avec la misaine = 2610, le grand hunier = 3640, le grand perroquet = 1500, deux bonnettes de hune = 2200, & deux bonnettes basses = 3000, la somme des surfaces de ces voiles sera = 12950 = Δ . Substituant cette valeur avec celle de $r = 294$, & faisant $G = 1$, à cause qu'on suppose le vent modéré (280.), on aura la vitesse u du Vaisseau = $\frac{12950 V}{12950 + 5880} = \frac{12950 V}{18830}$, ou, à peu près, $u = \frac{69}{100} V$. Si la vitesse du vent étoit telle qu'il parcourût 10 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit $6 \frac{9}{10}$ dans le même temps; vitesse qui est équivalente à 4 milles $\frac{1}{4}$ par heure: & si le vent parcourroit 15 pieds par seconde le Vaisseau en parcourroit $10 \frac{9}{10}$ dans le même temps; ce qui équivaut à 6 milles $\frac{1}{4}$ par heure. Le vent augmentant davantage de vitesse, il est alors nécessaire de diminuer la valeur de G : supposons-la = $\frac{1}{2}$, on aura $u = \frac{\frac{1}{2} \cdot 12950 V}{\frac{1}{2} \cdot 12950 + 5880} = \frac{11311 V}{17211}$; ou, à peu près, $u = \frac{66}{100} V$; valeur qui est moindre que la précédente seulement de $\frac{3}{100} V$. Si donc, avec la même quantité de voiles, le vent parcourroit 20 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit $13 \frac{1}{4}$ dans le même temps; ce qui équivaut à 7 milles $\frac{1}{2}$ par heure. Enfin, si l'on pouvoit porter la même voilure, le vent ayant une vitesse de 25 pieds par seconde, le Vaisseau parcourroit 16 pieds $\frac{1}{4}$ dans le même temps; vitesse équivalente à 9 milles $\frac{1}{2}$ par heure: mais c'est ce que l'on ne voit pas dans la pratique, & fournit une preuve évidente que lorsque le vent a une vitesse de 25 pieds par seconde, il n'est pas possible que le

Vaifseau porte toutes ses voiles. En conservant seulement la misaine & le grand hunier, la quantité A^1 se réduit à 6250; & par conséquent u devient $= \frac{\frac{1}{2} \cdot 6250 V}{\frac{1}{2} \cdot 6250 + 5880} = \frac{5469}{11349} V$, ou à peu

près $u = \frac{48}{100} V$. Si donc le vent parcouroit 25 pieds par seconde, le Vaifseau en parcouroit 12, ce qui est équivalent à 7 milles $\frac{1}{2}$ par heure; & si le vent parcouroit 30 pieds par seconde, le Vaifseau en parcouroit 14 $\frac{1}{2}$, ce qui revient à 8 milles $\frac{2}{3}$ par heure. Prenant les trois ris dans le grand hunier, la surface de cette voile se réduit à 2280, & l'on a $A^1 = 4890$, par conséquent u

sera $= \frac{\frac{1}{2} \cdot 4890 V}{\frac{1}{2} \cdot 4890 + 5880} = \frac{4279}{10119} V$, ou à peu près $u = \frac{42}{100} V$. Si on sup-

pose maintenant la vitesse du vent de 30 pieds par seconde, le Vaifseau en parcourra 12 $\frac{1}{2}$ dans le même temps; ce qui est équivalent à 7 milles $\frac{2}{3}$ par heure: & si la vitesse du vent devenoit de 35 pieds, celle du Vaifseau seroit de 14 $\frac{1}{2}$; ce qui répond à 8 milles $\frac{1}{2}$ par heure. Enfin, le grand hunier étant ferré, & la misaine demeurant seule, on aura $A^1 = 2610$; par consé-

quent $u = \frac{\frac{1}{2} \cdot 2610 V}{\frac{1}{2} \cdot 2610 + 5880} = \frac{2384}{8104} V$, ou à peu près $u = \frac{28}{100} V$: si

donc le vent parcouroit 40 pieds par seconde, le Navire en parcouroit 11 $\frac{1}{2}$ dans le même temps; ce qui répond à 6 milles $\frac{2}{3}$ par heure: si le vent parcouroit 50 pieds par seconde, le Navire en parcouroit 14 dans le même temps; ce qui répond à 8 milles $\frac{1}{2}$ par heure: enfin, si le vent parcouroit 60 pieds par seconde, le Vaifseau en parcouroit 16 $\frac{1}{2}$; ce qui répond à 10 milles $\frac{1}{2}$ par heure: mais c'est ce qu'on ne verra que très-rarement; d'où l'on doit conclure qu'un vent dont la vitesse est de 60 pieds par seconde est un vent très-violent.

(351.) Dans la navigation vent large, il y a différents cas essentiels à considérer; examinons d'abord celui dont il a été parlé à l'Art. 278, cas dans lequel ayant $\gamma = 134^\circ$, on a $\beta = 70^\circ$, & $\alpha = 64^\circ$. Avec un petit vent on a l'angle $\delta = 1^\circ 37'$, & avec un vent fort, le même angle devient $= 4^\circ 40' \frac{1}{2}$: dans le premier cas, $G = \frac{1}{2}$, & dans le second $G = \frac{28}{100}$. Supposons maintenant que le Vaifseau navigue avec la grande voile = 3520, la misaine = 2610, le grand hunier = 3640, le petit hunier = 2860, l'artimon = 1700, le perroquet de fougue = 1720, le grand perroquet = 1500, le petit perroquet = 1130, & le foc = 1060, la somme des surfaces de toutes ces voiles est = 19340: & en retranchant de cette somme la quantité 1660 pour tenir compte de

DE LA MARCHÉ DU NAVIRE, ET DU RUM QU'II SUIV. 225

la partie de la misaine que couvre la grande voile, de celle que le grand hunier couvre du petit hunier, & le perroquet de fougue du grand hunier, après la soustraction il restera 17680 pour la valeur de A^4 . Comme cet appareil répond au cas d'un petit vent, la valeur de δ correspondante, est $= 1^\circ 37'$, & celle de $G = \frac{1}{2}$: substituant donc ces valeurs dans la formule, avec celles de $r = 294$, & de $R = 3316$, on aura

$$u = \frac{\frac{1}{2} \cdot 17680 \cdot 3316 \cdot \sin 70^\circ \cdot \sin (68^\circ 23') + \frac{1}{2} \cdot 17680 \cdot 294 \cdot \cos 70^\circ \cdot \cos (68^\circ 23') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}{\frac{1}{2} \cdot 17680 \cdot 3316 \cdot \sin 70^\circ \cdot \sin (68^\circ 23') + \frac{1}{2} \cdot 17680 \cdot 294 \cdot \cos 70^\circ \cdot \cos (68^\circ 23') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

$$= \frac{3919}{6155} V; \text{ ou à peu près } u = \frac{64}{100} V. \text{ Si le vent avoit une vitesse de}$$

10 pieds par seconde, le Vaisseau en prendroit une de 6 pieds $\frac{4}{5}$ dans le même temps; ce qui équivaut à 3 milles $\frac{11}{16}$ par heure; & s'il avoit une vitesse de 15 pieds, le Vaisseau en prendroit une de 9 pieds $\frac{1}{2}$, ce qui répond à 5 milles $\frac{7}{16}$ par heure. Le vent augmentant de vitesse, nous devons faire $\delta = 4^\circ 40'$, & $G = \frac{78}{100}$; en conséquence, u sera

$$= \frac{\frac{78}{100} \cdot 17680 \cdot 3316 \cdot \sin (65^\circ 20') \cdot \sin 64^\circ}{\frac{78}{100} \cdot 17680 \cdot 3316 \cdot \sin 70^\circ \cdot \sin (65^\circ 20') + \frac{78}{100} \cdot 17680 \cdot 294 \cdot \cos 70^\circ \cdot \cos (65^\circ 20') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

$$= \frac{3731}{5913} V, \text{ ou, à peu près, } u = \frac{63\frac{1}{2}}{100} V; \text{ quantité qui est seulement}$$

moindre que la précédente de $\frac{1}{100} V$: ainsi on peut négliger cette différence, comme étant petite. Si donc le vent parcourroit 20 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit 12 $\frac{4}{5}$ dans le même temps; ce qui répond à 7 milles $\frac{1}{16}$ par heure; & si la vitesse du vent étoit de 25 pieds par seconde, le Navire parcourroit 15 pieds $\frac{1}{2}$ dans le même temps; ce qui répond à 9 milles $\frac{1}{16}$ par heure. Le vent augmentant davantage, il est nécessaire de serrer les deux perroquets & le foc, dont les surfaces réunies montent à 3690 pieds carrés; ainsi il restera $A^4 = 13990$, & l'on aura $u =$

$$\frac{\frac{78}{100} \cdot 13990 \cdot 3316 \cdot \sin (65^\circ 20') \cdot \sin 64^\circ}{\frac{78}{100} \cdot 13990 \cdot 3316 \cdot \sin 70^\circ \cdot \sin (65^\circ 20') + \frac{78}{100} \cdot 13990 \cdot 294 \cdot \cos 70^\circ \cdot \cos (65^\circ 20') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

$$\text{ou, à peu près, } u = \frac{17}{100} V. \text{ Si donc le vent parcourroit 25 pieds par}$$

seconde, le Navire en parcourroit 14 $\frac{1}{2}$; ce qui donne 8 milles $\frac{11}{16}$ par heure; & si le vent parcourroit 30 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit 17 $\frac{1}{2}$; ce qui répond à 10 milles $\frac{11}{16}$ par heure. Le perroquet de fougue étant serré, & prenant les trois ris dans les huniers, A^4 devient $= 9950$, & $u =$

$$\frac{\frac{78}{100} \cdot 9950 \cdot 3316 \cdot \sin (65^\circ 20') \cdot \sin 64^\circ}{\frac{78}{100} \cdot 9950 \cdot 3316 \cdot \sin 70^\circ \cdot \sin (65^\circ 20') + \frac{78}{100} \cdot 9950 \cdot 294 \cdot \cos 70^\circ \cdot \cos (65^\circ 20') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

$$\text{ou, à fort peu près, } = \frac{10}{100} V. \text{ Si donc le vent parcourroit 35 pieds}$$

par seconde, le Navire en parcourroit 17 $\frac{1}{2}$; ce qui répond à 10 milles $\frac{1}{2}$ par heure; & s'il pouvoit porter la même quantité de voiles, le vent ayant une vitesse de 40 pieds par seconde, le Vaisseau en prendroit une de 20 pieds; ce qui revient à 12 milles par heure. Portant seulement les deux basses voiles, on aura $A^2 = 5200$, ayant déduit 930 de la somme de leurs surfaces pour la quantité dont la grande voile couvre la misaine, & la vitesse u sera =

$$\frac{\frac{1}{100} \cdot 5200 \cdot 3316 \cdot \sin 70^\circ \cdot \sin (65^\circ 20') + \frac{1}{100} \cdot 5200 \cdot 294 \cdot \cos 70^\circ \cdot \cos (65^\circ 20') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}{1628} V, \text{ à fort peu près.}$$

Si donc le vent parcourroit 40 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit 14; ce qui équivaut à 8 milles $\frac{1}{2}$ par heure; & si le vent parcourroit 50 pieds, le Vaisseau en parcourroit 17 $\frac{1}{2}$; ce qui répond à 10 milles $\frac{1}{2}$ par heure.

(352.) Dans la navigation à la bouline, on a (275.), $\gamma = 65^\circ$, $\alpha = 25^\circ$, & $\beta = 40^\circ$: avec un petit vent on a de plus $\delta = 8^\circ 10' \frac{1}{2}$, & avec un vent fort, $\delta = 20^\circ 3' \frac{1}{2}$: dans le premier cas, $G =$

$$\sin \frac{1}{2} (33^\circ 19' \frac{1}{2}) = \frac{96}{100}; \text{ \& dans le second, } G = \frac{\sin \frac{1}{2} (87^\circ 52' \frac{1}{2})}{\text{Arc } \frac{1}{2} (87^\circ 52' \frac{1}{2})} = \frac{90}{100}.$$

Supposant que le Vaisseau navigue avec la grande voile = 3520, la misaine = 2610, le grand hunier = 3640, le petit hunier = 2860, l'artimon = 1300, le perroquet de fougue = 1720, le grand perroquet = 1500, le petit perroquet = 1130, le foc = 1060, le faux foc = 410, la grande voile d'étai, la voile d'étai de hune, & la contre voile d'étai = 2110, les voiles d'étai d'artimon, du perroquet de fougue & du grand perroquet = 1200; la somme des surfaces de toutes ces voiles sera = 23050 = A^2 . Cette valeur de A^2

étant substituée dans la formule avec celle de $G = \frac{96}{100}$, & de $\delta = 8^\circ 20'$, à cause qu'on suppose le vent modéré, & y substituant aussi les autres valeurs qu'on a déjà trouvées, on aura $u =$

$$\frac{\frac{1}{100} \cdot 23050 \cdot 3316 \cdot \sin 40^\circ \cdot \sin (31^\circ 40') + \frac{1}{100} \cdot 23050 \cdot 294 \cdot \cos 40^\circ \cdot \cos (31^\circ 40') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}{1628} V, \text{ ou } u = \frac{119}{1000} V, \text{ à fort peu près.}$$

Il suit de là que, si le vent parcourroit 10 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit 3 $\frac{11}{100}$ dans le même temps; ce qui revient à 2 milles $\frac{11}{100}$ par heure: & si le vent parcourroit 15 pieds, le Vaisseau en parcourroit 5 $\frac{1}{2}$; ce qui répond à 3 milles $\frac{1}{2}$ par heure.

Le vent venant à augmenter, le Vaisseau ne peut plus porter toute sa voilure; il est alors nécessaire de serrer les petites voiles, de diminuer également la quantité G , & d'augmenter δ . Supposons $G = \frac{91}{100}$, $\delta = 15^\circ$, & qu'on retranche les perroquets; les voiles d'étai

DE LA MARCHE DU NAVIRE, ET DU RUMB QU'IL SUIT. 217
d'étai d'artimon, de perroquet de fougue, la contre-voile d'étai
& la voile d'étai de grand perroquet, & qu'on prenne, de plus,
un ris dans les huniers; la quantité A^2 deviendra, par ces supposi-
tions, = 17765, & u fera =

$$\frac{11}{100} \cdot 17765 \cdot 3316 \sin 40^\circ \cdot \sin 25^\circ + \frac{11}{100} \cdot 17765 \cdot 294 \cos 40^\circ \cdot \cos 25^\circ + 20 \cdot 3316 \cdot 294$$

$$= \frac{9785}{37753} V = \frac{26}{100} V, \text{ à très-peu près. Si le vent parcouroit 20 pieds}$$

par seconde, le Vaisseau en parcouroit $5 \frac{1}{4}$; ce qui équivaut à 3
milles $\frac{1}{12}$ par heure: & si le vent parcouroit 25 pieds, le Vaisseau
en parcouroit $6 \frac{1}{4}$; ce qui équivaut à 3 milles $\frac{1}{10}$ par heure.

Le vent augmentant davantage, on fera $G = \frac{2}{10}$, $\Delta = 21^\circ$; & le
Vaisseau ne portant plus que les deux basses voiles, les huniers avec
les trois ris pris, l'artimon, & le faux foc; on aura $A^2 = 11900$; & $u =$
 $\frac{11}{100} \cdot 11900 \cdot 3316 \sin 10^\circ \cdot \sin 25^\circ$

$$\frac{11}{100} \cdot 11900 \cdot 3316 \sin 40^\circ \cdot \sin 19^\circ + \frac{11}{100} \cdot 11900 \cdot 294 \cos 40^\circ \cdot \cos 19^\circ + 20 \cdot 3316 \cdot 294$$

$$= \frac{489}{2874} V, \text{ ou, à près, } u = \frac{17}{100} V. \text{ Si donc le vent parcouroit 35}$$

pieds par seconde, le Vaisseau en parcouroit $5 \frac{1}{2}$; ce qui équi-
vaut à 3 milles $\frac{1}{12}$ par heure; & si le vent en parcouroit 40, le
Vaisseau en parcouroit $6 \frac{1}{4}$, qui répondent à 4 milles $\frac{1}{12}$ par heure.
Restant sous les deux basses voiles, on a $A^2 = 6130$ (280.); ce qui

donne $u = \frac{102}{1000} V$: donc si le vent parcouroit, comme ci-dessus,
40 pieds par seconde, le Vaisseau en parcouroit $4 \frac{1}{12}$, qui équi-
valent à 2 milles $\frac{1}{4}$ par heure (4).

(a) Les vitesses réelles du vent ne peuvent être fort éloignées de celles que nous affi-
rions: ce qui étoit cependant nécessaire pour soutenir l'ancien système des résistances. M.
Mariotte (*Traité du Mouvement des Eaux, Part. 1, Disc. 3*) assure avoir mesuré la
vitesse du vent, & dit: que le vent qui parcourt 24 pieds par seconde, est déjà suffisamment
violent; de sorte que ce n'est pas sans peine qu'on marche contre sa direction. M. *Clare*,
de la Société Royale de Londres (*The Motion of Fluids, page 261*), dit la même chose,
même en parlant du pied Anglais. M. *Derham*, de la même Société, qui a fait aussi di-
verses expériences sur ce sujet, dit (*Philos. Transac. N°. 313*) qu'un vent qui parcourt
66 pieds Anglais par seconde, est une tempête violente; & s'il en parcourt davantage,
c'est un ouragan. Pour vérifier ces assertions, j'ai fait moi-même, accompagné de quelques
Officiers, différentes expériences à *Codix*, en jetant en l'air des plumes très-légères, & les aban-
donnant au vent; & j'ai observé, dans beaucoup d'occasions, la même chose que M. *Mariotte*.
J'ai constamment trouvé que le vent, qui parcourt 20 pieds Anglais par seconde, est un vent
déjà assez fort, & qu'avec un tel vent les Navires, allant à la bouline, peuvent à peine porter
leurs huniers entièrement hauts. J'en voyois cependant, dans le même temps, entrer & sortir de
la Baie; mais ils étoient alors à l'abri de la mer, sans cela, ils auroient été forcés de
diminuer leurs huniers, en prenant des ris. Les Barques qui passent del *Puerto* à *Cádiz*, ne se
hasardent pas à sortir lorsque le vent souffle avec cette vitesse; c'est un fait que j'ai toujours
observé. Cette vitesse de 20 pieds Anglais par seconde, est donc trop forte pour ces Em-
barcations; & la vitesse qu'elles prennent dans leur navigation, doit être produite par des

(353.) Nous pouvons nous dispenser pour le présent de chercher la vitesse latérale v , & même la vitesse oblique w , à cause que

vents plus modérés. Suivant ce que j'ai observé journellement dans cette Ville, la vitesse ordinaire des brises d'est est de 10 à 15 pieds Anglais par seconde.

M. Bouguer, dans le Liv. III, Sect. II, Chap. I, de son *Traité du Navire*, cherche la relation entre les vitesses du vent, & celles que prend le Vaisseau, d'après la supposition que les résistances des fluides suivent la loi reçue jusqu'à présent des Géomètres; & il trouve que dans le cas où l'on va vent arrière, ou vent large, $u = \frac{100}{314} V$; c'est-à-dire, que la vitesse du Vaisseau n'est pas même le tiers de celle du vent; & cela en supposant même le Vaisseau des meilleurs voiliers. Le calcul ne donne cependant encore ce résultat qu'en supposant la densité de l'eau seulement 576 fois plus grande que celle de l'air: car en la supposant 1100 fois plus grande, il en résulte $u = \frac{100}{419} V$; c'est-à-dire, que la vitesse que peut prendre le Navire n'est pas même le quart de celle du vent. Si nous supposons donc le rapport des densités de l'air & de l'eau, tel que nous l'avons employé dans notre calcul, afin de le comparer avec celui de M. Bouguer, il en résulte, à fort peu près, $u = \frac{1}{4} V$; vitesse équivalente à $\frac{1}{20} V$ milles par heure. Supposons maintenant que ce Vaisseau, étant aussi bon voilier qu'il est possible, fasse 10 milles par heure avec un vent large, ce qui est une marche fort ordinaire, parce que des Vaisseaux de cette espèce en font jusqu'à $\frac{1}{2}$, & même davantage; & nous aurons $\frac{1}{20} V = 10$: ce qui donne $V = \frac{100}{3} = 66,6$, & signifie que, pour que le Vaisseau fasse 10 milles par heure, il faut que le vent parcoure 66,6 pieds par seconde; c'est-à-dire, qu'il faut un ouragan, comme l'affaire M. D-rum; conséquence opposée à toutes les expériences, & même dans ce cas il est bon d'observer que le Vaisseau est supposé ne porter rien moins que 15474 pieds Français quarrés de voilure, lesquels répondent à 17506 pieds Anglais: or, il est absolument impossible qu'il pût porter cette quantité de voiles avec un vent aussi violent.

Outre les expériences dont je viens de parler, j'en ai encore fait d'autres, dans la vue d'en comparer les résultats avec la marche des Bâtimens. Tandis qu'on mesuroit à terre la vitesse du vent, laquelle se trouvoit de 10 pieds à 11 pieds par seconde, un Canot avec ses deux voiles, & naviguant vent large, employa 30 minutes à aller depuis la jetée de Cadix, jusqu'à se mettre par le travers du Château de Sainte Catherine del Puerto. Cette distance prise sur un plan exact de la Rade, est de 16600 pieds Anglais: ce qui donne 9 pieds $\frac{1}{2}$ pour la quantité dont le Canot avançoit par seconde: c'est-à-dire, que la vitesse du Canot étoit à celle du vent, à peu près, comme 21 est à 25, ou comme 21 est à 22; rapport bien éloigné de celui qui résulte de l'ancien système: mais qui est très-conforme à la théorie que nous suivons maintenant. On peut au reste répéter cette même expérience tous les jours. De Cadix al Puerto, il y a $\frac{1}{2}$ milles, & les Barques font journellement ce trajet en 3 & 5 quarts d'heure, avec un vent qui parcourt 10 à 15 pieds par seconde. La vitesse que prennent ces Barques répond donc à 6 pieds $\frac{1}{2}$, ou 11 pieds $\frac{1}{2}$ par seconde, & est les $\frac{2}{3}$ ou les $\frac{22}{25}$ de celle du vent; rapport qui est de même bien éloigné de celui que donne l'ancien système. La formule qui détermine la vitesse du Navire d'après ce système, se trouve dans l'Article 13 des *Œuvres Posthumes* de Jacques Bernoulli. Ce Géomètre est le premier qui ait observé que la vitesse du vent n'est pas infinie à l'égard de celle du Vaisseau: observation vraiment importante, & que beaucoup d'autres Géomètres après lui n'ont pas admise, malgré son utilité. Comme cet Auteur suppose que le vent frappe toujours la voile perpendiculairement; nous pouvons donner ici la formule générale par les principes que nous avons déjà établis.

Nous avons trouvé (33^e.) que la vitesse perpendiculaire du vent est $= V \sin \alpha =$

* On trouve ici le mille à 6000 pieds Anglais; mais suivant les mesures prises à l'équateur & au cercle polaire, il est un peu plus grand.

le calcul, pour l'une & l'autre, diffère très-peu de celui que nous avons fait pour la vitesse directe. Pour avoir l'une & l'autre de ces

$u \sin \beta - v \cos \beta$: or, selon l'ancienne théorie, la force perpendiculaire à la voile est comme son aire A^2 , multipliée par le carré de la vitesse, c'est-à-dire, par $(V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)^2$, & par la densité de l'air, qui (258.) est $= \frac{m}{1030}$: cette force sera donc comme $\frac{m A^2 \beta^2}{1030} (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)^2$; & la force dans la direction directe comme $\frac{m A^2 \beta^2}{1030} (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)^2$. Mais si a^2 désigne la surface plane qui, étant mue perpendiculairement, éprouveroit la même résistance que la proue, la force ou résistance de cette surface, ou de la proue, sera, selon le même système, $= m a^2 u^2$: donc, dans la plus grande marche du Vaisseau, c'est-à-dire, lorsque la vitesse est parvenue à l'uniformité, on aura $\frac{m A^2 \beta^2}{1030} (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)^2 = m a^2 u^2$. Par la même raison, si a^2 exprime la surface plane qui, mue perpendiculairement, éprouveroit autant de résistance que le côté du Vaisseau, on aura $\frac{m A^2 \beta^2}{1030} (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)^2 = m a^2 v^2$: de

la première équation on tire $V \sin \alpha - u \sin \beta - \frac{(1030)^{\frac{1}{2}} a u}{A \beta^{\frac{1}{2}} \beta^{\frac{1}{2}}} = v \cos \beta$; cette valeur étant

substituée dans la seconde, la réduit à $\frac{a^2 u^2 \cos \beta}{\sin \beta} = a^2 v^2 = \frac{a^2}{\cos \beta^2} (V \sin \alpha - u \sin \beta - \frac{(1030)^{\frac{1}{2}} a u}{A \beta^{\frac{1}{2}} \beta^{\frac{1}{2}}})^2$, ce qui donne $u = \frac{A a V \sin \alpha \cdot \sin \beta^{\frac{1}{2}}}{A (a \sin \beta^{\frac{1}{2}} + a \cos \beta^{\frac{1}{2}}) + (1030)^{\frac{1}{2}} a^2} = \frac{a v \sin \beta^{\frac{1}{2}}}{a \cos \beta^{\frac{1}{2}}}$: &c

par conséquent $v = \frac{A a V \sin \alpha \cdot \cos \beta^{\frac{1}{2}}}{A (a \sin \beta^{\frac{1}{2}} + a \cos \beta^{\frac{1}{2}}) + (1030)^{\frac{1}{2}} a^2}$: & la vitesse oblique $w = \frac{A V \sin \alpha (a^2 \sin^2 \beta + a^2 \cos^2 \beta)^{\frac{1}{2}}}{A (a \sin \beta^{\frac{1}{2}} + a \cos \beta^{\frac{1}{2}}) + (1030)^{\frac{1}{2}} a^2}$.

L'air du maître couple du Vaisseau de 60 canons qui nous a servi d'exemple ; c'est-à-dire, l'air de la partie qui est submergée dans le fluide, est à peu près de 620 pieds carrés ; & supposant que ce Vaisseau soit un voilier de l'espèce moyenne, nous devons prendre a^2 entre un septième & un huitième de 620, ou faire $a^2 = 81$, ce qui donne $a = 9$. La résistance du côté du Navire étant à peu de chose près onze fois plus grande que celle de la proue, on aura $a^2 = 900$, & $a = 30$. En outre, la racine de 1030, est, sans erreur sensible, $= 32$: donc, en substituant ces valeurs, on aura, pour le Vaisseau

de 60 canons, $u = \frac{30 A V \sin \alpha \cdot \beta^{\frac{1}{2}}}{A (30 \sin \beta^{\frac{1}{2}} + 9 \cos \beta^{\frac{1}{2}}) + 8640}$. Dans le cas où l'on navigue vent

en poupe, on a $\sin \alpha = 1$, $\sin \beta = 1$, & $\cos \beta = 0$: donc u deviendra $= \dots = \frac{30 A V}{30 A + 8640} = \frac{A V}{A + 288}$. Si nous faisons maintenant (350.) $A^2 = 12950$, ce qui est la quantité de voile correspondante à un petit vent, & supposant $G = 1$, ou la voile plane, comme on le peut faire dans cette circonstance, on aura, à peu près, $A = 114$; ce qui donne $u = \frac{114 V}{402}$, ou, à peu près, $u = \frac{28}{100} V$; d'où l'on voit que la vitesse du Vaisseau ne sera que très-peu plus de la quatrième partie de celle du vent. Si le vent parcourroit 10 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit $2 \frac{2}{3}$, ce qui est équivalent à 1 mille $\frac{4}{11}$ par heure ; & s'il parcourroit 15 pieds, le Vaisseau en parcourroit $4 \frac{1}{2}$, ce qui répond à 2 milles $\frac{1}{10}$ par heure. Le vent venant à augmenter, G diminue, & nous pouvons supposer $u = \frac{1}{2} V$; mais on sçait, par des expériences répétées, qu'un Vaisseau portant toutes ses voiles, fait 6 à 7 milles par heure, ce qui est une vitesse de 10 à 13 pieds par seconde :

deux vitesses, il suffit de trouver la valeur de l'angle θ de la dérive, au moyen de l'équation $\tan \theta = \frac{r}{R \tan(\delta - r)}$, qu'on a donnée à l'Art.

340. Lorsqu'on navigue vent arrière, cet angle est zéro; & vent large, il peut être négligé, lorsque l'angle β est grand. Le Vaisseau naviguant à la bouline, on a $\beta = 40^\circ$, & avec un petit vent, $\Delta = 8^\circ 20'$:

donc, dans le Vaisseau de 60 canons, on aura $\tan \theta = \frac{294}{3310 \tan(31^\circ 40')}$
 $= 0,1442$, ou $\theta = 8^\circ 12' \frac{1}{2}$. Avec un vent fort, $\Delta = 21^\circ$; donc on aura $\tan \theta = \frac{294}{3310 \tan 19^\circ} = 0,25758$, ou $\theta = 14^\circ 27' \frac{1}{2}$: bien

entendu que nous faisons ici abstraction des coups de mer, dont l'effet est d'augmenter beaucoup ces angles, particulièrement le dernier, parce que c'est par un vent fort que la mer devient grosse; & dans ces circonstances, l'angle θ a coutume d'augmenter jusqu'à 50 ou 60 degrés. C'est cet effet, que la pratique manifeste journellement, qui a porté un Géomètre à censurer sans motif, & à regarder comme mauvaise la disposition qu'un Navigateur avoit donnée à la voilure de son Navire*.

(354.) D'un autre côté, les Marins n'ayant pas une connoissance parfaite des causes qui peuvent faire varier l'angle de la dérive, se font imaginés que les voiles hautes sont plus propres que les basses, pour tenir le Vaisseau au vent; car on observe effectivement qu'il en arrive ainsi; mais on vient de voir clairement dans l'Article précédent que les basses voiles étant les seules qu'un vent violent per-

donc on devroit avoir $12 = \frac{1}{4} V$; & par conséquent $V = 48$ pieds: ainsi la vitesse qui devroit avoir le vent pour donner une semblable vitesse au Vaisseau, devroit être de 48 pieds par seconde; ce qui contredit toutes les expériences. Le Vaisseau demeurant sculement sous la misaine, on a $A^2 = 2610$, & $A = 51$: ce qui donne $u = \frac{51 V}{51 + 288} = \frac{51}{339} V$; mais avec cette voile le Vaisseau fait communément 9 milles par heure, on a donc $u = 15 = \frac{51}{339} V$: donc $V = 100$, à peu près; vitesse d'un ouragan terrible, qui, certainement, ne permettroit pas de porter la misaine. Le Vaisseau naviguant à la bouline avec toutes ses voiles, on a $A^2 = 23050$, $u = 25^\circ$, & $\beta = 40^\circ$; ainsi l'on aura $u = \frac{131 V}{1000}$; de sorte que la vitesse du vent étant même de 20 pieds par seconde, le Vaisseau ne feroit qu'un peu plus d'un mille & demi par heure.

* C'est sans doute de M. Pitot que l'Auteur veut parler; car il prétend, page 64 de sa *Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux*, que le Capitaine Cowlin n'avoit pas bien disposé ses voiles dans la circonstance qu'il cité, à cause qu'il y avoit $22^\circ 30'$ de dérive. Les réflexions de cet Académicien ne nous paroissent absolument pas fondées. Nous croyons même qu'il y avoit alors $33^\circ 45'$ de dérive, & que M. Pitot à pris l'expression du traducteur, *Nord-quart-à-l'Ouest* pour le *Nord-Nord-Ouest*; mais il est à présumer que c'est le *Nord quart Nord-Ouest*, que les Anglais appellent le *North by West*: car on trouve cette faute dans presque toutes les traductions des Voyageurs Anglais, qui ont été faites par des hommes qui n'entendoient pas la Marine. Au reste, nous n'avons pas l'original Anglais pour vérifier ce passage.

mettre de porter, l'effet observé vient seulement de la plus grande violence du vent, ou de la plus grande courbure que les voiles ont dans cette circonstance, & non de leur situation particulière en hauteur. On peut ajouter à cela, que les basses voiles, comme plus larges, sont plus susceptibles que les hautes de prendre une grande courbure (267.), d'où s'ensuit, par conséquent, une plus grande valeur de Δ .

(355.) La vitesse avec laquelle le Vaisseau gagne au vent, est (342.), $W = \frac{GA^2 V \sin \alpha (R \cos \gamma \cdot \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cdot \cos (\beta - \delta))}{GA^2 R \sin \beta \cdot \sin (\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cdot \cos (\beta - \delta) + 20kr}$; & de cette même équation, nous avons déduit (347.) que, pour que le Vaisseau puisse gagner au vent, il est nécessaire d'avoir $\tan g (\beta - \delta) > \frac{r}{R} \tan g \gamma$.

Mais on a (275 & 352.), $\gamma = 65^\circ$: donc, pour qu'on puisse gagner au vent, dans la pratique ordinaire des Marins, il est nécessaire d'avoir $\tan g (\beta - \delta) > 0,18712$, ou $\beta - \delta > 10^\circ 19'$. Lorsque le vent est violent, on a $\delta = 21^\circ$; & faisant $\beta = 40^\circ$, il vient $\beta - \delta = 19^\circ$: donc, même avec un vent fort, le Vaisseau devoit gagner au vent, suivant la pratique des Marins; & cela auroit lieu, en effet, si ce n'étoient les coups de mer, qui l'obligent à perdre beaucoup plus qu'il ne gagne. En substituant dans la valeur de W les valeurs trouvées (352.), nous aurions bien la vitesse avec laquelle il s'élève au vent; mais nous pouvons déduire cette vitesse beaucoup plus facilement, en faisant attention que les formules donnent $u : W :: R \sin (\beta - \delta) : R \cos \gamma \cdot \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cdot \cos (\beta - \delta)$; ainsi, l'on aura $W = \frac{u (R \cos \gamma \cdot \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cdot \cos (\beta - \delta))}{R \sin (\beta - \delta)} = u \left(\cos \gamma - \frac{r \sin \gamma}{R \tan g (\beta - \delta)} \right)$.

Faisant donc, pour le Vaisseau de 60 canons, $\gamma = 65^\circ$; $\beta = 40^\circ$; $r = 294$; & $R = 33162$, on aura $W = u \left(0,4226 - \frac{0,0814}{\tan g (31^\circ 40')} \right)$. Dans le cas d'un petit vent; le Vaisseau portant toutes ses voiles, nous avons trouvé (352.), $u = \frac{331}{1000} V$, & $\delta = 8^\circ 20'$: donc on aura $W = \frac{131}{1000} V \left(0,4226 - \frac{0,0814}{\tan g (31^\circ 40')} \right) = \frac{95279}{1000000} V$, ou, à peu près, $u = \frac{95}{1000} V$.

Si donc le vent parcourroit 10 pieds par seconde, le Vaisseau s'élèveroit dans le vent avec une vitesse de $\frac{14}{100}$ de pied; ce qui revient à $\frac{176}{1000}$ d'un mille par heure: de forte que, pendant 5 heures, le Vaisseau s'élèveroit dans le vent de 2 milles $\frac{11}{100}$: & si le vent parcourroit 15 pieds par seconde, le Vaisseau s'élèveroit dans le vent, pendant les mêmes 5 heures, de 4 milles $\frac{11}{100}$. Dans le cas où nous avons supposé la voilure réduite à 17765 pieds quarrés, & où nous avons supposé de plus (352.), $\delta = 15^\circ$, on aura $W = u \left(0,4226 - \frac{0,0814}{\tan g 25^\circ} \right)$; ou parce qu'on a trouvé, pour ce cas, $u = \frac{25}{100} V$, on aura $W =$

$\frac{26}{100} V(0,4226 - 0,1789) = \frac{61162}{1000000} V$. Si donc le vent parcouroit 20 pieds par seconde, le Vaisseau gagneroit au vent avec une vitesse de 1 pied $\frac{26}{100}$; ce qui répond à $\frac{26}{100}$ de mille par heure; de forte que, dans 5 heures, il gagneroit au vent de 3 milles $\frac{1}{4}$. Si la vitesse du vent étoit de 25 pieds, le Vaisseau gagneroit au vent 4 milles $\frac{1}{4}$ dans le même temps de 5 heures. Enfin, dans le dernier cas où il resteroit seulement 11900 pieds de voilure, Δ étant = 21° , on a trouvé $u = \frac{17}{100} V$: donc on aura $W = \frac{17}{100} V(0,4226 - \frac{0,2834}{\tan 19^{\circ}}) = \frac{30668}{1000000} V$.

Dans ce cas, si la vitesse du vent étoit de 35 pieds par seconde, le Vaisseau s'éleveroit au vent avec une vitesse de 1 pied $\frac{17}{100}$, ce qui répond à $\frac{17}{100}$ de mille par heure; de forte que, dans 5 heures, il gagneroit au vent 3 milles $\frac{33}{100}$: & si le vent parcouroit 40 pieds, le Vaisseau s'éleveroit au vent, dans le même temps, de 3 milles $\frac{11}{100}$; bien entendu que, dans tout ceci, on fait abstraction des coups de mer qui, dans ces derniers cas, produisent un effet très-considérable: on n'a pas non plus égard à l'impulsion, ou à la force avec laquelle le vent agit sur le corps du Vaisseau, sur sa mâture & ses agrès, action qui ne laisse pas de produire une perte de vitesse assez sensible*.

(356.) Nous avons dit dans l'Art. 347, que plus le rapport $\frac{R}{r}$ est grand, plus la vitesse directe u est grande: mais, malgré la légitimité de cette conséquence, elle doit cependant être limitée au cas où il s'agit de la comparaison de différents Vaisseaux, dans lesquels ce rapport varie beaucoup: mais il n'en est pas de même lorsque ce rapport varie seulement par la quantité plus ou moins grande dont le Vaisseau s'enfonce dans l'eau. Pour se convaincre de cette vérité, il suffit de faire attention que, lorsque le Vaisseau est moins submergé, le rapport $\frac{R}{r}$ est plus grand que lorsqu'il l'est davantage; car, dans le Vaisseau de 60 canons, supposé calé de 6 pouces de moins, nous avons trouvé (185.), $\frac{R}{r} = \frac{3198}{281}$, au lieu de $\frac{3116}{294}$, que nous avons employé ci-devant. Cependant, si l'on substitue cette dernière valeur, dans le cas où le Vaisseau navigue à la bouline avec toutes ses voiles, on trouvera seulement $\frac{1}{100}$ d'augmentation dans la valeur de u ; ce qui répond à $\frac{1}{100}$ de mille par heure; quantité absolument insensible dans la pratique, & de laquelle même on doit perdre beaucoup, par la plus grande inclinaison que prendra le Vaisseau; ce qui lui fait submerger sous le vent des parties plus rentées, &

* C'est ce que les Marins Espagnols appellent la *Vintola*. Je ne sçache pas que les Français aient un mot pour exprimer cette action.

DE LA MARCHÉ DU NAVIRE, ET DU RUMB QU'IL SUIT. 233
d'une plus grande capacité, d'où il doit résulter une plus grande valeur pour r .

(357.) Si l'on réduit en série la valeur de la vitesse directe u , on aura $u = \frac{V \sin \alpha}{\sin \beta} \left(1 - \frac{r(A^2 \cos \beta \cos(\beta - \ell) + 20R)}{A^2 R \sin \beta \sin(\beta - \ell)} + \frac{r^2(A^2 \cos \beta \cos(\beta - \ell) + 20R)^2}{(A^2 R \sin \beta \sin(\beta - \ell))^2} - \&c. \right)^*$

D'où l'on voit que cette vitesse augmente non seulement par la diminution du rapport $\frac{r}{R}$, mais aussi, par la diminution des quantités r & R , lors même qu'elles diminuent l'une & l'autre dans la même raison, & cela doit être effectivement, puisque la valeur

$$\frac{20rR}{A^2 \sin \beta \sin(\beta - \ell)} = \frac{20r}{A^2 \sin \beta \cdot \sin(\beta - \ell)}$$

diminue toujours.

(358.) Les quantités qui composent cette série, peuvent nous servir aussi pour examiner & fixer les rapports dans lesquels devoient être les principales dimensions du Vaisseau, comme la longueur, la largeur & le creux, pour qu'il pût prendre la plus grande marche qu'il est possible, en supposant la capacité de sa carene constante, ou, ce qui est la même chose, en supposant que l'une des dimensions diminuant, l'autre augmente dans la même raison. Pour cela, soit e la longueur, m la largeur, & p le creux du Vaisseau; faisant attention que la résistance qu'éprouvent les petits quadrilatères dans lesquels on a divisé la surface de la carene, est (176.) comme leur largeur multipliée par leur hauteur, par la racine quarrée de la profondeur à laquelle ils sont submergés, & par le sinus de l'angle d'incidence,

cette résistance sera comme $m \cdot p \cdot p^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{m}{\sqrt{e^2 + m^2}} = \frac{m^2 \cdot p^{\frac{3}{2}}}{\sqrt{e^2 + m^2}}$ pour

la proue; & comme $e \cdot p \cdot p^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{e}{\sqrt{e^2 + m^2}} = \frac{e^2 p^{\frac{3}{2}}}{\sqrt{e^2 + m^2}}$ pour le côté.

Ainsi, nous aurons $\frac{r m^2 p^{\frac{3}{2}}}{h \sqrt{e^2 + m^2}}$, pour l'expression de la nouvelle ré-

sistance de la proue, lorsque les dimensions du Navire ont éprouvé le changement dont il s'agit; r exprimant la résistance avant le change-

ment, & h étant l'expression de ce qu'étoit la quantité $\frac{m^2 p^{\frac{3}{2}}}{\sqrt{e^2 + m^2}}$, aussi avant ce changement, c'est-à-dire, lorsqu'elle étoit formée sur les

dimensions primitives. On aura pareillement $\frac{R e^2 p^{\frac{3}{2}}}{H \sqrt{e^2 + m^2}}$ pour l'expres-

* C'est l'expression de l'Article 139 que l'Auteur réduit en série; mais il suppose tacitement $G = 1$, c'est-à-dire, que le vent est modéré, ou que les voiles sont planes.

** Voyez Tome I, Art. le 672, & combinez cet Article avec la doctrine du Chapitre V, Livre I, Tome II, Article 61, & suivants; vous verrez que l'expression du sinus d'incidence est telle que l'Auteur la donne ici, en substituant en place des différentielles, les quantités finies auxquelles elles sont proportionnelles, & qui en sont les intégrales: ainsi, cette expression ne peut manquer d'être proportionnelle à la résistance.

sion de la nouvelle résistance latérale. Ces quantités substituées en place de r & R dans le second terme de la série, c'est-à-dire, dans

$$\frac{r(A^2 \cos \beta \cos(\beta - \epsilon) + 20R)}{A^2 R \sin \beta \sin(\beta - \epsilon)}, \text{ ce terme deviendra } \frac{\frac{rm^2}{h} \left(A^2 \cos \beta \cos(\beta - \epsilon) + \frac{20 r^{\frac{1}{2}} p^{\frac{1}{2}}}{H \sqrt{c^2 + m^2}} \right)}{\frac{A^2 R c^2}{H} \sin \beta \sin(\beta - \epsilon)};$$

Supposant, avec les Marins, que les dimensions de la voilure suivent la raison des largeurs des Navires, il faut substituer dans cette expression $\frac{m^2 A^2}{M^2}$ pour A^2 seul, M exprimant la largeur du Vaisseau avant d'en avoir changé les dimensions, c'est-à-dire, lorsqu'il est dans ses proportions primitives, & elle se changera en

$$\frac{r}{h \sin \beta \cdot \sin(\beta - \epsilon)} \left(\frac{H m^2 \cos \beta \cos(\beta - \epsilon)}{R c^2} + \frac{20 p^{\frac{1}{2}} M^2}{A^2 \sqrt{c^2 + m^2}} \right);$$

quantité qui doit être un *minimum* pour que le Vaisseau acquière la plus grande marche possible *. Or, ce *minimum* s'obtient, comme on le voit, en jetant les yeux sur l'expression, en augmentant à l'infini la longueur ϵ , & en diminuant le creux p . Donc, à mesure qu'on allonge un Vaisseau, & qu'à proportion on lui donne moins de creux, il devient de plus en plus bon voilier. On obtient pareillement le même *minimum*, en augmentant la longueur ϵ , &

en diminuant la largeur m ; car l'expression même $\frac{p^{\frac{1}{2}}}{\sqrt{c^2 + m^2}}$ diminue encore, à cause que ϵ est plus grand que m : donc le Vaisseau deviendra meilleur voilier en augmentant sa longueur & en diminuant sa largeur. Enfin, supposant la longueur ϵ constante, & faisant varier la largeur m , & le creux p , on voit que dans le cas où $\cos \beta = 0$, c'est-à-dire, lorsque le Vaisseau marchera vent arrière, plus sa largeur sera grande, & son creux petit, plus il acquerra la qualité d'être bon voilier (a); mais, au contraire,

* Car plus le second terme de la série sera petit, plus la valeur de la vitesse u qu'elle représente sera grande, attendu que ce terme est négatif.

(a) L'expression correspondante à celle-ci, qu'on déduit de l'ancien système des résistances, suivant la formule de la Note de l'Article 352, page 229, réduite en série, est

$$\frac{a}{h \sin \beta} \left(\frac{r m^2 \cos \beta^{\frac{1}{2}}}{2 c^2} + \frac{(1020)^{\frac{1}{2}} m M p}{A \sqrt{c^2 + m^2}} \right);$$

d'où l'on voit que $\cos \beta$ étant $= 0$, il ne reste que le second terme, dont le numérateur $m M p$ demeure constant, tandis que la largeur m & le creux p varient; & s'il y a quelque variation dans ce terme, elle ne peut venir que de la variation de m dans le dénominateur, laquelle est presque insensible dans la pratique, à cause de la grande valeur de ϵ à l'égard de m . Il n'en est pas de même dans notre système des résistances, on a déjà vu que le numérateur du second terme est $= 20 r^{\frac{1}{2}} p^{\frac{1}{2}}$, lequel diminue avec $p^{\frac{1}{2}}$; diminution qui devient très-sensible dans la pratique, comme on l'observe réellement.

lorsque

lorsque le Vaisseau navigue à la bouline, en cherchant la moindre valeur qu'on puisse donner à m , on trouve qu'elle doit être seulement de deux pieds, ou à peu près; quantité extrêmement petite: ainsi, pour les vents très-largues, il est bon que le Navire ait plus de largeur & moins de creux; & pour les vents très-près, c'est tout le contraire. Au reste, il résulte de cette solution, qu'il est plus convenable pour la marche, de s'arrêter à de petites largeurs, & à de petites profondeurs, en augmentant les longueurs le plus qu'il est possible: car dans le cas même où l'on navigue vent arrière, l'altération qui peut résulter de l'augmentation de m dans la quantité $\sqrt{c^2 + m^2}$, est fort petite; mais outre que dans cette construction, le Vaisseau seroit très-sujet à s'arquer, ce qui est très-préjudiciable, il y auroit encore beaucoup plus d'inconvénients pour les roulis & les tangages, comme on le verra par la suite.

(359.) Il y a encore d'autres variations dans la marche des Vaisseaux, que les Marins ont fort bien observées, mais sans être parvenus à en connoître la cause; on peut même ajouter que les Géomètres ne l'ont pas indiquée jusqu'à présent. Les résistances r & R , dans les Vaisseaux semblables, sont (188.) comme les racines quarrées des cinquièmes puissances des largeurs; c'est-à-dire, comme $M^{\frac{1}{5}}$ est à $m^{\frac{1}{5}}$, en exprimant ces largeurs par M & m : mais les voilures sont comme M^2 est à m^2 : donc si l'on substitue ces valeurs, en place de leurs équivalentes, dans le second terme de la série, ce terme deviendra, pour le premier Navire, =

$$\frac{M^{\frac{1}{5}}(M^2 \cos \beta \cos (\beta - \epsilon) + 20M^{\frac{1}{5}})}{M^2 M^{\frac{1}{5}} \sin \beta \sin (\beta - \epsilon)} = \frac{\cos \beta \cos (\beta - \epsilon) + 20 M^{\frac{1}{5}}}{\sin \beta \sin (\beta - \epsilon)}$$

& pour le second, = $\frac{\cos \beta \cos (\beta - \epsilon) + 20 m^{\frac{1}{5}}}{\sin \beta \sin (\beta - \epsilon)}$; d'où l'on voit que ce terme est plus petit dans le petit Vaisseau; & conséquemment que celui-ci doit mieux marcher.

Rappelons-nous maintenant que, dans toute la théorie de ce Chapitre, nous n'avons point eu égard à la résistance qui provient de la dénivellation du fluide, à cause que cette résistance devient négligeable, lorsque les vents ne sont pas forts, & que les Vaisseaux sont grands. Cette résistance est en général pour les Vaisseaux dont les carenes sont semblables, seulement comme les simples largeurs M & m : ainsi, en substituant ces valeurs pour r & R dans le second terme de la série, ainsi que M^2 pour A^2 , ce terme deviendra, pour le premier Vaisseau, = $\frac{M^{\frac{1}{5}}(M^2 \cos \beta \cos (\beta - \epsilon) + 20M^{\frac{1}{5}})}{M^2 \sin \beta \sin (\beta - \epsilon)} = \frac{M \cos \beta \cos (\beta - \epsilon) + 20}{M \sin \beta \sin (\beta - \epsilon)}$; & pour le second, = $\frac{m \cos \beta \cos (\beta - \epsilon) + 20}{m \sin \beta \sin (\beta - \epsilon)}$; d'où l'on voit que ce terme est plus

grand dans le Vaisseau le plus petit; & conséquemment que ce Vaisseau doit aller moins bien, à cet égard. Il résulte de ces deux raisons combinées entr'elles, qu'avec de petits vents, les petits Bâtimens, tels que les Frégates & autres, doivent mieux marcher, & que les grands ont l'avantage de la marche lorsque les vents sont violents.

Jusqu'ici nous avons traité cette théorie, en supposant toujours le Navire de niveau, c'est-à-dire, sans qu'il éprouve de tangage, ou de rotation sur un axe. C'est dans cette supposition que nous avons calculé les résistances dont nous nous sommes servis; mais aussi-tôt que le Vaisseau a du tangage, il est clair que ces résistances changent de valeur, & ne sont plus les mêmes: par conséquent les vitesses que nous avons assignées, & qui dépendent de ces résistances, ne peuvent plus avoir lieu; elles diminueront d'autant plus que les balancements du tangage seront plus considérables: car alors la proue présente plus de surface à l'action du fluide, & le choc se fait en général, sous des sinus d'incidence plus grands; deux circonstances qui augmentent la résistance. On verra dans son lieu que, pour les proues aiguës, ces tangages peuvent être une, deux & trois fois plus grands que pour d'autres un peu plus pleines; & par conséquent, quoique ces proues éprouvent une moindre résistance dans le cas où le Vaisseau est tranquille, ou qu'il ne tangue pas, il n'en sera pas de même dans le cas de l'agitation. Dans ce dernier cas, au contraire, la résistance devient beaucoup de fois plus grande, parce que l'eau frappe des surfaces beaucoup plus grandes, & sous des angles presque droits: donc, dans le cas de l'agitation, le Vaisseau qui auroit une proue plus pleine, peut mieux marcher que celui qui auroit une proue aiguë, selon qu'on supposera cette agitation plus ou moins grande. C'est d'après cette considération que nous ne pouvons admettre, pour la Navigation, la proue de moindre résistance, que les Géomètres ont prétendu jusqu'ici qu'on devoit employer; car, dans le cas de l'agitation, cette proue étant extrêmement aiguë, perd la qualité d'éprouver moins de résistance.



CHAPITRE II.

Des Angles que les Voiles & le Vent doivent former avec la quille, pour que le Vaisseau acquiere la plus grande Vitesse possible.

ASSURÉS déjà de l'exactitude de nos formules, & de leur parfaite conformité avec les faits qu'on observe dans la pratique, il est nécessaire d'en continuer l'analyse, afin d'entirer tout l'avantage possible; car il est des vérités qu'une bonne théorie peut seule nous enseigner, & que les Marins ne pourroient jamais découvrir, même dans une infinité de siècles d'observations.

Si dans la valeur de $u = \frac{GA^2 RV \sin \alpha \sin (\beta - \delta)}{GA^2 (R - r \sin \beta \cdot \sin (\beta - \delta) + r (GA^2 \cos \delta + 20R))}$, nous faisons $\sin (\beta - \delta) = 0$; c'est-à-dire, si nous orientons la voile de manière que son action soit perpendiculaire à la quille, on aura $u = 0$. Partiellement, si nous faisons, dans la même formule, $\sin \alpha = 0$, c'est-à-dire, si nous supposons la voile orientée de manière que son plan coïncide avec la direction du vent, il en résultera aussi $u = 0$; mais dans toutes les situations intermédiaires qu'on peut donner à la voile, il est certain que u aura une valeur; par conséquent, depuis la valeur zéro, qui résulte de la supposition de $\sin (\beta - \delta) = 0$, la vitesse ira en augmentant, à mesure que $\sin (\beta - \delta)$ augmentera, & cela jusqu'à un certain point, qui sera le *maximum*; passé ce terme, $\sin (\beta - \delta)$ continuant d'augmenter, u diminuera. On, nous savons qu'on obtient ce *maximum*, en égalant à zéro la différentielle de l'équation. Faisant donc $Q = GA^2 (R - r)$; $F = r (GA^2 \cos \delta + 20R)$, $\sin \alpha = \sin \gamma \cos \beta - \sin \beta \cos \gamma$, & $\sin (\beta - \delta) = \sin \beta \cos \delta - \cos \beta \sin \delta$, l'équation deviendra $u = \frac{GA^2 RV (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \delta) (\sin \beta \cos \delta - \cos \beta \sin \delta)}{Q \sin \beta (\sin \beta \cos \delta - \cos \beta \sin \delta) + F}$; & en supposant δ constant, nous aurons, pour le cas de la plus grande marche, ou de la plus grande valeur de u , $(Q \sin \beta (\sin \beta \cos \delta - \sin \delta \cos \beta) + F) (\sin (\gamma + \delta) \cos \beta^2 - \sin (\gamma + \delta) \sin \beta^2 - 2 \cos (\gamma + \delta) \sin \beta \cos \beta) = \sin \alpha \sin (\beta - \delta) (2 Q \cos \delta \sin \beta \cos \beta - Q \sin \delta \cos \beta^2 + Q \sin \delta \sin \beta^2) [A]$, ou, en réduisant, $Q \sin \gamma (\sin \delta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta + \tan \beta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta^3 + \cos \delta^2 \cdot \tan \beta^4) = \dots \dots \dots \frac{F}{\cos \beta^2} (\sin (\gamma + \delta) - \sin (\gamma + \delta) \tan \beta^2 - 2 \cos (\gamma + \delta) \tan \beta) [B]$, ou, ce qui est la même chose, $Q \sin \gamma (\sin \delta^2 - 2 \sin \delta \cos \delta \tan \beta +$

$$\cos \delta^1 \cdot \tan \beta^1 = F \sin (\gamma + \delta) - \sin (\gamma + \delta) \tan \beta^1 - 2 \cos (\gamma + \delta) \tan \beta^1, \\ [C]: \text{équation qui donne } \tan \beta = \dots \dots \dots \\ \frac{Q \sin \gamma \cdot \sin \delta \cdot \cos \delta + F \cos (\gamma + \delta) + \sqrt{F^2 + QF \sin \gamma \cdot \sin (\gamma - \delta)}}{Q \sin \gamma \cdot \cos \delta^2 + F \sin (\gamma + \delta)}, [D] * (a); \text{ c'est}$$

* Le calcul qui conduit à cette valeur de $\tan \beta$ n'a presque aucune autre difficulté que son extrême longueur: ainsi nous nous contenterons d'indiquer l'ordre qu'il faut suivre pour y parvenir. Les commençans ne trouveront pas, sans doute, cette attention de notre part tout à-fait inutile.

Pour trouver l'équation A, on égalera à zéro la différentielle de la valeur de u , suivant les règles ordinaires de *maximis & minimis*, en regardant les angles γ & δ comme donnés & constants; mais pour procéder avec ordre, il faut 1°. diviser par la quantité constante $G A^2 R V$. 2°. Faire les opérations indiquées. 3°. Substituer $\sin (\gamma + \delta)$ en place de $\sin \gamma \cdot \cos \delta + \cos \gamma \cdot \sin \delta$. 4°. Différencier, & substituer dans la différentielle $-\cos (\gamma + \delta)$ en place de $\sin \gamma$, $\sin \delta - \cos \gamma \cdot \cos \delta$. 5°. Réduire les deux parties au même dénominateur, & supprimer le dénominateur commun. 6°. Enfin, mettre pour $\sin \delta \cdot \cos \delta - \cos \delta \cdot \sin \delta$ la valeur $\sin (\delta - \delta)$, & pour $\sin \gamma \cdot \cos \delta - \cos \gamma \cdot \sin \delta$ la valeur $\sin \alpha$.

On obtient l'équation B en réduisant l'équation A. Pour cela il faut 1°. Mettre pour $\sin \alpha$ & $\sin (\delta - \delta)$ leurs valeurs, & l'on aura $\sin \alpha \cdot \sin (\delta - \delta) = \sin (\gamma + \delta) \cdot \sin \delta \cdot \cos \delta - \cos \gamma \cdot \cos \delta \cdot \sin \delta - \sin \gamma \cdot \sin \delta \cdot \cos \delta^2$. 2°. Faire les opérations indiquées, transporter tous les termes qui ne seront point affectés de F , & faire la réduction des quantités semblables, autant qu'il sera possible. 3°. Pour achever la réduction, on développera les expressions $\sin (\gamma + \delta)$ & $\cos (\gamma + \delta)$. 4°. On divisera les deux membres par $\cos \delta^2$, & l'on substituera $\tan \beta$ & ses puissances, en place de $\frac{\sin \delta}{\cos \delta}$ & ses puissances, & l'on aura $\dots \dots \dots$

$$Q \sin \gamma (\sin \delta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta + \cos \delta^2 \cdot \tan \beta^2) + \sin \delta^2 \cdot \tan \beta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta + \cos \delta^2 \cdot \tan \beta^2 \\ = \frac{F}{\cos \delta^2} (\sin (\gamma + \delta) - \sin (\gamma - \delta) \tan \beta - 2 \cos (\gamma + \delta) \tan \beta); \text{ expression qui devient l'équation B en mettant } \tan \beta^2 \text{ en place de } (\cos \delta^2 + \sin \delta^2) \tan \beta^2, \text{ puisque } \cos \delta^2 + \sin \delta^2 = 1; \text{ mais on laissera cette équation sous cette forme, afin d'avoir plus facilement l'équation C.}$$

En multipliant le premier membre de l'équation B par $\cos \delta^2$ exprimé en $\tan \beta$, on aura l'équation C. Or, $\cos \delta^2 = \frac{1}{1 + \tan \beta^2}$, car on a $\sin \delta^2 = 1 - \cos \delta^2$, & pareillement

$$\sin \delta^2 = \tan \beta^2 \cdot \cos \delta^2; \text{ donc } 1 - \cos \delta^2 = \tan \beta^2 \cdot \cos \delta^2, \text{ d'où l'on tire } \cos \delta^2 = \frac{1}{1 + \tan \beta^2}.$$

Multipliant donc le premier membre par cette quantité, & supprimant le diviseur $\cos \delta^2$ du second, on aura l'équation même de l'Auteur, car le premier membre devient \dots

$$Q \sin \gamma (\sin \delta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta + \cos \delta^2 \cdot \tan \beta^2) + \sin \delta^2 \cdot \tan \beta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta + \cos \delta^2 \cdot \tan \beta^2 \\ = Q \sin \gamma (\sin \delta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta + \cos \delta^2 \cdot \tan \beta^2) + \sin \delta^2 \cdot \tan \beta^2.$$

On parvient aisément à l'équation D, en résolvant l'équation du second degré, suivant les règles ordinaires de l'algèbre. Observant de réduire au même dénominateur les parties qui doivent être sous le radical, & de faire la réduction. Dans cette dernière opération, on remarquera que $FF \sin (\gamma + \delta)^2 + FF \cos (\gamma + \delta)^2 = FF$, que $\sin \gamma^2 \cdot \cos \delta^2 + \sin \gamma^2 \cdot \cos \delta^2 \cdot \sin \delta^2 = \sin \gamma^2 \cdot \cos \delta^2 (\cos \delta^2 + \sin \delta^2) = \sin \gamma^2 \cdot \cos \delta^2$, &c. &c. On remarquera en passant qu'on a mis le double signe \pm au terme $R \cos (\gamma + \delta)$ quoiqu'il soit précédé naturellement du signe $-$; attendu que lorsqu'on navigue vent large, γ est $> 90^\circ$, & alors $\cos (\gamma + \delta)$, est une quantité négative; or, cette quantité étant soustraite, elle devient positive; mais dans le cas de la bouline on a $\gamma < 90^\circ$, alors $\cos (\gamma + \delta)$ est positif, ainsi le terme $F \cos (\gamma + \delta)$ est négatif. On voit aussi que l'Auteur auroit bien pu mettre toujours le signe $-$; mais alors dans les substitutions numériques on auroit été obligé de se rappeler que $\cos (\gamma + \delta)$ est négatif dans le cas du vent large.

(a) M. John Muller, dans le Tome VIII de ses Ouvrages, intitulé, *Appendix, or Supplement to the Treatise of Artillery*, page 87, cherche les angles les plus avan-

la valeur de la tangente de l'angle que doit former la voile avec la quille pour que le Vaisseau acquiere la plus grande vitesse qu'il est possible, en supposant les angles γ & δ donnés; & constants: le signe positif est pour le cas où l'on a $\gamma > 90^\circ$, ou pour lorsqu'on navigue vent large, & le signe négatif pour le cas où l'on a $\gamma < 90^\circ$, ou pour lorsqu'on navigue à la bouline.

(361.) La première connoissance que nous donne cette formule est, que la valeur de β n'est pas constante, comme les Géomètres l'ont cru jusqu'ici, mais qu'elle dépend des quantités $Q = \dots GA^r(R-r)$, $F = r(GA^r \cos \delta + 20R)$, & δ : c'est-à-dire, du rapport entre les résistances de la proue & du côté, de la quantité A^r des voiles & de leur courbure: de sorte que, plus $\frac{r}{R}$ sera petit, plus l'angle β sera petit. Cet angle devient encore d'autant moins grand à proportion que δ devient plus petit, & que la quantité A^r est plus grande. Si, par exemple, la résistance de la proue étoit infiniment petite, à l'égard de la résistance latérale, on auroit $F = 0$, & $\tan \beta = \frac{\sin \delta}{\cos \delta} = \tan \delta$, ou $\beta = \delta$: c'est-à-dire, que la direction de la force de la voile doit être, en ce cas, perpendiculaire à la quille *. Au contraire, lorsque $r = R$, ou que la résistance de la proue est égale à celle du côté, on aura $Q = 0$, & $\tan \beta = \frac{1 - \cos(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)} = \dots \dots \dots \operatorname{cosec}(\gamma + \delta) - \cotang.(\gamma + \delta) = \tan\left(\frac{\gamma + \delta}{2}\right)$ **, ou $\beta = \frac{\gamma + \delta}{2}$.

Ces deux cas doivent former le Vaisseau, le vent & les voiles, pour obtenir la plus grande marche. Sa conclusion est très-différente de celle que *Jean Bernoulli* donne dans ses Ouvrages (Tome II, p. 32), quoique tous deux soient partis du même principe erroné sur les résistances. Cette différence vient de ce que *Jean Bernoulli* a supposé constant, comme nous l'avons fait ici, l'angle que forme le Navire avec le vent, & a supposé variable l'angle du Navire avec la voile, comme cela doit être, puisque l'angle du rumb de vent est donné. Au contraire, *M. Muller* suppose l'angle du Navire avec le vent variable, & fait constant celui du Navire avec la voile. Par cette raison, la différentielle qu'on doit évaluer à zéro n'est pas $x\sqrt{1-x^2} - xy$, comme le dit *M. Muller*, mais $x^2(2x - y^2) = 2xy^2(1 - x^2)$, ou $y^2 - y^2(1 + \frac{1}{2}x^2) + \frac{1}{2}x^2 = 0$: équation qui est la même que celle donnée par *Jean Bernoulli*. Si l'on suppose avec *M. Muller* que l'angle formé par la voile avec le Navire, ou avec la quille, est constant, il n'y a pas de doute que le vent qui tombe perpendiculairement sur la voile sera le plus avantageux, puisqu'il est celui qui agit avec plus de force sur elle; aussi ce résultat est-il celui que doit trouver, & que trouve en effet, *M. Muller*.

* Cela est évident; car, pour que la résistance de la proue soit nulle relativement à la résistance latérale, il faut que la vitesse directe soit nulle à l'égard de la vitesse latérale, ou que la voile agisse perpendiculairement à la quille (360.).

** On peut trouver ces expressions de différentes manières, nous allons en donner une purement analytique, $\frac{1 - \cos(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)} = \frac{1}{\sin(\gamma + \delta)} - \frac{\cos(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)}$; mais $\frac{1}{\sin(\gamma + \delta)} = \dots \dots \dots \operatorname{cosec}(\gamma + \delta)$, & $\frac{\cos(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)} = \cotang(\gamma + \delta)$. Donc, &c.

Parcillement, si $A^2 = 0$, on a $Q = 0$, & par conséquent $\beta = \frac{\gamma + \delta}{2}$: & si A^2 étoit $= \infty$, comme, dans ce cas, Q est beaucoup de fois plus grand que F , on peut négliger, dans la formule, toutes les quantités où F se trouve sans Q , & elle deviendra $\tan \beta = \tan \delta + \left(\frac{F \sin(\gamma + \delta)}{Q \sin \gamma \cos \delta} \right)^{\frac{1}{2}}$, ou, parce que dans ce même cas on doit avoir $\delta = 0$, $\tan \beta = \sqrt{\frac{F}{Q}}$. D'où l'on voit que c'est seulement lorsque γ sera extrêmement petit, ou que $\gamma = \sqrt{\frac{F}{Q}}$, que β peut avoir la même valeur dans les deux cas. Dans tout autre cas, β sera d'autant plus petit que la quantité A^2 sera plus grande.

(362.) Naviguant vent en poupe, on a $\sin \gamma = 0$, & $\delta = 0$; donc on aura $\tan \beta = \infty$, ou $\beta = 90^\circ$; c'est-à-dire, qu'on doit orienter la voile de manière qu'elle forme des angles droits avec la quille ; c'est aussi ce que pratiquent les Marins, & par conséquent la plus grande vitesse est la même que celle qu'on obtient dans la pratique ordinaire.

(363.) Ce n'est plus la même chose lorsqu'on navigue vent large. Examinons le cas de l'Art. 351, dans lequel nous avons supposé $\gamma = 134^\circ$, & dans lequel, avec un petit vent, on a $\delta = 1^\circ 37'$, $G = \frac{1}{2}$, $A^2 = 17680$, $r = 294$, & $R = 3316$. L'usage des Marins, dans ces circonstances, est de faire $\beta = 70^\circ$. D'après ces données, la valeur de Q est $= 42743168$, & celle de $F = 23654753$, & par conséquent, $\tan \beta =$

$$\frac{42743168 \sin \gamma \sin \delta \cos \delta + 23654753 \cos(\gamma + \delta) + \sqrt{(52644753)^2 + (42743168)(23654753) \sin \gamma \sin(\gamma + \delta)}}{42743168 \sin \gamma \cos \delta^2 + 23654753 \sin(\gamma + \delta)}$$

$$= \frac{867098 + 16901477 + 33117589}{30722390 + 16545436} = \frac{56605905}{47207826} ; \text{ ou } \beta = 50^\circ 11' : \text{ cet angle}$$

est moindre de $19^\circ 49'$ que celui qu'emploient les Marins dans leur pratique ordinaire. Si nous substituons maintenant cette valeur de β & celle de α qui en résulte, laquelle est $= 83^\circ 49'$, en place de $\beta = 70^\circ$, & de $\alpha = 64^\circ$ que nous avons employées (351.) pour trouver la valeur de u , nous aurons $u =$

$$\frac{1}{2} \cdot 17680 \cdot 3316 \cdot \sin(48^\circ 34') \sin(50^\circ 11') + \frac{1}{2} \cdot 17680 \cdot 254 \cdot \cos(48^\circ 34') \cos(50^\circ 11') + 20 \cdot 3316 \cdot 294$$

Quant à la seconde valeur, on peut également la déduire du premier membre. Le numérateur $1 - \cos(\gamma + \delta) = \sin \text{ versé }(\gamma + \delta)$; ainsi, le premier membre $= \frac{\sin \text{ versé }(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)}$. Or, les plus légères connoissances de la Trigonométrie font voir que $\sin(\gamma + \delta) = \frac{\sin \text{ versé }(\gamma + \delta)}{2}$: $\therefore \tan\left(\frac{\gamma + \delta}{2}\right)$. Donc $\frac{\sin \text{ versé }(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)} = \frac{1 - \cos(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)} = \tan\left(\frac{\gamma + \delta}{2}\right)$. On suit pu également le déduire de la seconde expression.

DES ANGLES DES VOILES ET DU VENT AVEC LA QUILLE. 241

$= \frac{3491872}{4925695} V$, ou, à peu près, $u = \frac{71}{100} V$. D'où l'on voit qu'en se servant de ces angles avantageux, la vitesse du Vaisseau seroit $= \frac{71}{100} V$, au lieu de $\frac{64}{100} V$, comme on l'a trouvé (351.), en se servant des angles qu'emploient les Marins; c'est-à-dire que la vitesse du Vaisseau seroit de $\frac{7}{100} V$ plus grande qu'elle ne l'est aujourd'hui. Ainsi, si le vent parcourroit 15 pieds par seconde, le vaisseau seroit $\frac{1}{10}$ de mille de plus par heure; ce qui, joint aux 5 milles $\frac{7}{10}$ qu'il faisoit dans la première disposition, donnera 6 milles $\frac{17}{10}$ pour le chemin qu'il fera dans une heure. Si le vent parcourroit 25 pieds par seconde, le Vaisseau seroit $\frac{1}{5}$ de mille de plus par heure; ce qui, joint aux 9 milles $\frac{17}{10}$ qu'il faisoit déjà, donnera 10 milles $\frac{17}{10}$. Dans le cas où le vent est fort, on a $\delta = 4^{\circ} 40'$, & $G = \frac{71}{100}$; donc, en supposant que le Vaisseau navigue seulement avec ses deux basses voiles, on aura (351.), $A' = 5200$; ce qui donne $Q = \frac{71}{100} \cdot 5200 (3316 - 794) = 12257232$, $F' = 294 (\frac{71}{100} \cdot 5200 \cdot \cos(4^{\circ} 40') + 20.3316) = 20681130$, & $\tan \beta = \dots$

$$\frac{12257232 \sin \gamma \cdot \cos \delta + 20681130 (\cos \gamma + 1) + \sqrt{.008132 \cdot 8 \cdot 120 + 12257232 \sin \gamma \cdot \cos \delta - 1}}{12257232 \sin \gamma \cdot \cos \delta + 20681130 \sin(\gamma + \delta)}$$

$$= \frac{714971 + 13108305 + 2141261}{8787882 + 15996270} = \frac{3715637}{24784152}. \text{ Donc } \beta = 56^{\circ} 21'; \text{ cet angle, comme on le voit, est seulement de } 6^{\circ} 10' \text{ plus grand que celui que nous avons trouvé auparavant: de sorte que le Vaisseau naviguant avec toutes ses voiles, ou naviguant seulement avec les deux basses voiles, dans le cas de } \gamma = 134^{\circ}, \text{ il n'en résulte, dans l'angle } \beta,$$

que la petite différence de $6^{\circ} 10'$. Si nous mettons cette nouvelle valeur de β , & celle qui résulte pour α , qui est $= 77^{\circ} 39'$, celle de $G = \frac{71}{100}$, celle de $A' = 5200$, & celle de $\delta = 4^{\circ} 40'$, dans la formule qui exprime la valeur de u , on aura $u = \dots$

$$\frac{\frac{71}{100} \cdot 5200 \cdot 3316 \sin(56^{\circ} 21') \sin(51^{\circ} 41') + .00294 \cos(56^{\circ} 21') \cos(51^{\circ} 41') + 20.3316 \cdot 294}{.00294 \cos(56^{\circ} 21') \cos(51^{\circ} 41') + .00294 \cos(56^{\circ} 21') \cos(51^{\circ} 41') + 20.3316 \cdot 294}$$

$= \frac{1030837}{2869111} V$, ou, à très-peu près, $u = \frac{36}{100} V$; c'est seulement $\frac{1}{100} V$; de plus que la vitesse que nous avons trouvée, Art. 351: de sorte que, lors même que le vent parcourroit 50 pieds par seconde, on ne gagneroit que $\frac{1}{10}$ de mille par heure; ce qui, avec les 10 milles $\frac{1}{10}$ que fait le Vaisseau, lorsqu'il est disposé suivant l'usage des Marins, fait en tout 10 milles $\frac{1}{10}$ pour la marche du Vaisseau avec l'angle le plus avantageux.

(364.) Quoique, lorsqu'on navigue à la bouline, la valeur de l'angle β soit limitée dans les Vaisseaux, & qu'il soit difficile de le

faire varier beaucoup ; il y a cependant des moyens de le diminuer en partie, si cela est nécessaire : & dans les autres Embarcations il y a aussi quelques corrections à faire ; c'est pourquoi nous allons chercher l'angle β qui produit la plus grande vitesse, en supposant l'angle $\gamma = 65^\circ$, & nous nous servirons, dans cette recherche, des exemples donnés à l'Art. 352. Nous avons trouvé dans cet Article, qu'avec un petit vent, en négligeant les fractions, on a $\delta = 8^\circ 20'$, $G = \frac{26}{100}$, & $A^2 = 23050$; ce qui donne $Q = \frac{26}{100} \cdot 23050 \cdot (3316 - 294) = 66870816$, $F = 294 (\frac{26}{100} \cdot 23050 \cos(8^\circ 20') + 20.3316) = 25937987$, & par conséquent $\tan \beta = \dots\dots\dots$

$$\frac{66870816 \sin \gamma \cdot \sin \delta \cdot \cos \delta - 25937987 \cos(\gamma - \delta) + \sqrt{25937987(25937987 + 66870816 \sin \gamma \cdot \sin(\gamma - \delta))}}{66870816 \sin \gamma \cdot \cos \delta + 25937987 \sin(\gamma - \delta)}$$

$$= \frac{9028113 - 7439096 + 4456349}{59191247 + 24848320} = \frac{4615247}{84039567} ; \text{ ou } \beta = 28^\circ 47' : \text{ c'est l'angle}$$

que doit former la vergue avec la quille, pour que le Vaisseau acquiere la plus grande marche possible, γ étant $= 65^\circ$, & $A^2 = 23050$. A la vérité, il n'est pas possible, dans les Vaisseaux, de donner à la vergue cette obliquité par rapport à la quille, à moins qu'on ne change l'état actuel de leurs agrès & de leur voilure ; mais dans les Bâtimens qui portent des voiles latines, il est très-facile de le former. Si nous substituons donc cette nouvelle valeur de β , & celle qui en résulte pour α , qui est $= 36^\circ 13'$, & faisant de plus $G = \frac{26}{100}$, $A^2 = 23050$, & $\delta = 8^\circ 20'$, dans la formule qui exprime la valeur de u , (352.), on aura $u = \frac{26}{100} \cdot 23050 \cdot 3316 \cdot V \sin(36^\circ 13') \sin(20^\circ 7')$

$$\frac{\frac{26}{100} \cdot 23050 \cdot 3316 \sin(28^\circ 47') \sin(20^\circ 7') + \frac{26}{100} \cdot 23050 \cdot 294 \cos(28^\circ 47') \cos(20^\circ 7') + 20.3316 \cdot 294}{14910784 V}$$

$$= \frac{12151977 + 5353993 + 19498080}{14910784 V} ; \text{ ou, à fort peu près, } u = \frac{493}{1000} V ; \text{ c'est}$$

$\frac{68}{1000} V$ de plus que ce qu'on a trouvé, Art. 352, en faisant l'angle $\beta = 40^\circ$, suivant la pratique des Marins : de sorte que si le vent parcourait 15 pieds par seconde, le Vaisseau feroit $\frac{68}{1000}$ de mille de plus par heure avec l'angle $\beta = 28^\circ 47'$; ce qui, avec les 2 milles $\frac{10}{100}$ qu'il faisoit avec le premier angle, donne 2 milles $\frac{86}{1000}$ pour le chemin qu'il feroit par heure avec le second.

Avec un vent fort, on a (352.) $\delta = 21^\circ 4'$, & $G = \frac{11}{100}$: donc, en supposant que le Vaisseau porte seulement ses deux basses voiles, on aura (280.), $A^2 = 6130$, ce qui donne $Q = \frac{11}{100} \cdot 6130 (3316 - 294) = 16672375$, $F = 294 (\frac{11}{100} \cdot 6130 \cos(21^\circ 4') + 20.3316) = 21011668$, & par conséquent, $\tan \beta = \dots\dots\dots$

$$\frac{16672375 \sin \gamma \cdot \sin \delta \cdot \cos \delta - 21011668 \cos(\gamma - \delta) + \sqrt{21011668(21011668 + 16672375 \sin \gamma \cdot \sin(\gamma - \delta))}}{16672375 \sin \gamma \cdot \cos \delta + 21011668 \sin(\gamma - \delta)}$$

$$= \frac{5068435 - 1441309 + 25724943}{23177942 + 20962169} = \frac{29352069}{34120111} ; \text{ ou, à peu près, } \beta = 40^\circ 42' ;$$

angle

gle qui est de $12^{\circ} 55'$ plus grand que celui qu'on a trouvé ci-dessus, lorsque le Vaisseau porte toutes ses voiles, & qui est, à peu près, le même que celui dont se servent les Marins. Si nous substituons dans la valeur de u cette nouvelle valeur de β , & celle qui en résulte pour α , qui est $= 24^{\circ} 18'$, & faisant de plus $G = \frac{7}{12}$, $A' = 6130$, & $\delta = 21^{\circ} 4'$, on aura $u = \dots\dots\dots$

$$\frac{7}{12} \cdot 6130 \cdot 3316 \cdot \frac{V}{\sin(24^{\circ} 18') \sin(19^{\circ} 38')} + \frac{7}{12} \cdot 6130 \cdot 294 \cdot \cos(40^{\circ} 42') \cos(19^{\circ} 38') + 20 \cdot 3316 \cdot 294$$

$$= \frac{2329137 V}{4008383 + 1158201 + 19498080}, \text{ ou, à peu près, } u = \frac{103}{1000} V. \text{ Ce résultat}$$

est le même que celui qu'on a trouvé, *Art.* 352, d'après l'usage des Marins; & cela devoit arriver, attendu que l'angle β que donne la théorie, est presque le même angle que celui qu'ils emploient dans les Vaisseaux.

(365.) Ayant donc résolu le problème où il s'agit de déterminer les angles β les plus avantageux qu'il convient d'employer, il nous faut maintenant déterminer l'ouverture qu'il convient de donner aux angles γ , pour procurer au Vaisseau le plus de vitesse qu'il est possible, & ce sera le *maximum maximorum*. L'objet de cette recherche pourra paroître étrange à plusieurs Lecteurs; car, quoiqu'on ait toujours cru que le vent large est, de tous les vents, celui qui donne le plus d'avantages pour la marche, on ne fondoit cependant cette opinion que sur ce qu'avec le vent large on porte plus de voiles, ou qu'elles présentent plus de surface au vent, & ne se couvrent point les unes & les autres, comme il arrive lorsqu'on navigue vent arrière. En effet nous avons déjà vu (350.), que dans ce cas A' est seulement $= 12950$, tandis que, vent large (351.), cette même quantité est $= 17680$, & qu'elle devient même $= 23050$, si le vent devient plus large (352.). Mais on étoit loin d'imaginer que même avec la même voile, ou la même quantité de voiles dehors, le vent large pût donner une plus grande marche, comme en effet cela arrive. Nous pouvons cependant nous convaincre de cette vérité, sans aller plus loin, en appliquant seulement la valeur de la vitesse u , au cas où l'on fait la valeur de α constante, ou que $\sin \alpha = 1$, car ayant par-là $\delta = 0$, nous aurons $u = \frac{GA'R \sin \beta + GA'R \cos \beta + 20R}{GA'R \sin \beta + GA'R \cos \beta + 20R}$; d'où

l'on voit que la vitesse du Vaisseau naviguant d'un vent large, sera à sa vitesse d'un vent arrière, comme $\frac{\sin \beta}{GA'R \sin \beta + GA'R \cos \beta + 20R}$ est à $\frac{1}{GA'R + 20R}$; ou comme $\frac{(GA'R + 20R) \sin \beta}{GA'R \sin \beta + GA'R \cos \beta + 20R}$ est à l'u-

nité; ou bien en faisant $GA^2 = 12000$, $R = 3300$, & $r = 300$, comme $\frac{(12.33 + 2.33.3) \sin \beta}{12.33 \sin \beta^2 + 12.3 \sin \beta^2 + 2.33.3}$ est à l'unité, c'est-à-dire, en réduisant, comme $\frac{33 \sin \beta}{20 \sin \beta^2 + 13}$ est à l'unité: de sorte que toutes les fois que $\frac{33 \sin \beta}{20 \sin \beta^2 + 13}$ sera plus grand que l'unité, le Vaisseau marchera davantage vent large que vent arrière; & cela avec la même surface de voile exprimée par GA^2 . Or, en faisant $\sin \beta = \frac{1}{2}$, on a $\frac{33 \sin \beta}{20 \sin \beta^2 + 13} = \frac{26 \frac{1}{2}}{25 \frac{1}{4}}$: donc, l'angle α étant $= 90^\circ$, $\sin \beta = \frac{1}{2}$, & $GA^2 = 12000$, le Vaisseau marchera avec plus de vitesse vent large que vent arrière.

(366.) Nous savons donc qu'il y a une certaine disposition du vent, par laquelle le Vaisseau marchera le plus qu'il est possible. Pour trouver quel est ce vent; il faut différencier la valeur de $u = \frac{GA^2 R \sin \beta \cdot \sin (\beta - \delta) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)}{GA^2 R \sin \beta \cdot \sin (\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta (\cos \beta - \delta) + 20 R r}$, en supposant β constant, & seulement γ variable, & égaliser ensuite la différentielle à zéro. On aura par ce calcul $\cos \gamma \cos \beta + \sin \gamma \sin \beta = 0$, ou $\cos (\gamma - \beta) = \cos \alpha = 0$, & $\sin \alpha = 1$; ce qui manifeste déjà que le vent le plus favorable à la marche est celui qui tombe perpendiculairement sur la vergue, comme nous l'avons supposé dans l'Article précédent; & par conséquent, on a, dans ce cas, $\delta = 0$. De là même équation $\cos \gamma \cos \beta + \sin \gamma \sin \beta = 0$, il résulte aussi $1 = -\tan \gamma \tan \beta$, ou $\tan \beta = -\frac{\cos \gamma}{\sin \gamma}$; & la valeur de $\tan \beta$ étant substituée dans l'équation qui donne la valeur la plus avantageuse de β (360.), & faisant $\delta = 0$, on aura $-\frac{\cos \gamma}{\sin \gamma} = \frac{-F \cos \gamma + \sqrt{F^2 + QF \sin \gamma^2}}{Q \sin \gamma + F \sin \gamma}$; ou $-Q \cos \gamma = \sqrt{F^2 + QF \sin \gamma^2}$: d'où l'on tire, en quarrant, $Q^2 \cos^2 \gamma = F^2 + FQ \sin \gamma^2 = F^2 \cos^2 \gamma + (F^2 + QF) \sin \gamma^2$, ou $(Q^2 - F^2) \cos^2 \gamma = (F^2 + QF) \sin \gamma^2$; ce qui donne $\tan \gamma^2 = \frac{Q - F}{F}$: c'est la valeur du carré de la tangente du véritable angle γ que doit former le vent avec la quille, pour que le Vaisseau ait la plus grande marche qu'il est possible; & si au lieu de Q & de F nous substituons leurs valeurs (360.), on aura $\tan \gamma^2 = \frac{GA^2 (R - r)}{(GA^2 + 20 R) r} - 1$.

(367.) Cette valeur n'est donc pas constante, elle dépend, comme on voit, des quantités r , R , A^2 & G ; ainsi elle varie, non-seulement dans les différents Navires, ou Embarcations, mais encore dans le même Navire lorsqu'on change sa voilure, ou lorsque la force du vent varie; de sorte que moins la résistance

r de la proue sera grande à l'égard de la résistance latérale R ; plus l'angle le plus avantageux sera ouvert. Cet angle augmentera encore à mesure que les quantités A^2 ou G deviendront plus grandes; c'est-à-dire, à mesure que le Navire portera plus de voile, ou que le vent sera moins fort: ainsi, pour savoir quand le vent arrière sera le plus avantageux, on supposera $\tan \gamma = 0 = \frac{GA^2(R-r)}{(GA^2+20R)r} - 1$, & l'on aura, pour ce cas, $GA^2(R-1) = (GA^2+20R)r$, ce qui donne $GA^2 = \frac{20Rr}{R-2r}$: de sorte que lorsqu'on aura $GA^2 = \frac{20Rr}{R-2r}$, ce sera le vent arrière qui fera marcher le Vaisseau avec le plus de vitesse qu'il est possible; & à mesure qu'on augmentera la voilure, ce sera un autre vent, faisant un angle de plus en plus ouvert avec la quille, qui lui procurera la plus grande marche.

Dans le Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, on a $R = 3316$, & $r = 294$, & , par conséquent, on aura $\frac{20Rr}{R-2r} = \frac{19498080}{2728} = 7147$: & en faisant $(351.)$, $G = \frac{1}{4}$, on aura $A^2 = 8934$, c'est la voilure qu'il doit porter pour que le vent arrière soit le plus avantageux. Aussi-tôt que ce Vaisseau en porte davantage, ce sera un autre vent faisant un angle plus ouvert. Pour trouver le cas dans lequel cet angle doit être le plus ouvert qu'il est possible, nous supposons $A^2 = 17680$, $(351.)$, qui est toute la voilure que le Vaisseau porte d'un vent large; substituant cette valeur dans l'équation $\tan \gamma = \frac{GA^2(R-r)}{(GA^2+20R)r} - 1$, & faisant $G = \frac{1}{4}$, $R = 3316$, & $r = 294$, on aura $\tan \gamma = \frac{1.17680(3022)}{\frac{1}{4}.17680.294 + 19498080} - 1$; ce qui donne à très-peu près $\gamma = 138^\circ 4'$;

de sorte que le vent doit faire avec la quille un angle ouvert, par la poupe, de $41^\circ 56'$, pour que le Vaisseau marche avec le plus de vitesse qu'il est possible, en portant toutes ses voiles, ou A^2 étant $= 17680$. Nous venons de voir que le Vaisseau portant seulement 8934 pieds carrés de voilure, c'est le vent arrière qui est le plus avantageux, ou que $\gamma = 180^\circ$: il s'en suit donc que tous les angles intermédiaires entre 180° & $138^\circ 4'$ correspondent aux voilures intermédiaires entre 8934 & 17680. Avec des voilures moindres que 8934, c'est également le vent arrière qui est le plus avantageux; car dans ce cas $\tan \gamma$ devient imaginaire, attendu que dans l'équation $\tan \gamma = \frac{GA^2(R-r)}{(GA^2+20R)r} - 1$, la quantité $\frac{GA^2(R-r)}{(GA^2+20R)r}$ est ≤ 1 .

(368.) Ayant l'angle γ le plus avantageux, nous pouvons trouver la plus grande vitesse parmi les plus grandes, ou le *maximum maximorum* de la vitesse; nous y parviendrons en substituant dans la valeur de u les valeurs correspondantes de α & de β . Nous avons déjà dit (366.) que $\sin \alpha = 1$; & nous avons trouvé, dans le même Article, que $\tan \beta = -\frac{1}{\tan \gamma}$, ou $\tan \beta^2 = \dots$
 $\frac{1}{\tan^2 \beta} = \frac{F}{Q-F}$: donc $\frac{\sin \beta^2}{\cos \beta^2} = \frac{F}{Q-F}$; ce qui donne $\sin \beta = \sqrt{\frac{F}{Q}}$ *, & $\cos \beta = \left(\frac{Q-F}{Q}\right)^{\frac{1}{2}}$. Le *maximum maximorum* sera donc, d'après

$$cela, u = \frac{GA^2RV \cdot \sqrt{\frac{F}{Q}}}{GA^2R \cdot \frac{F}{Q} + GA^2r \cdot \frac{Q-F}{Q} + 20Rr} = \frac{GA^2RV \cdot \sqrt{QF}}{GA^2RF + GA^2r(Q-F) + 20QRr}$$

Si l'on fait maintenant, dans le Vaisseau de 60 canons, $G = \frac{1}{4}$, $A^2 = 17680$, $R = 3316$, $r = 294$, $Q = GA^2(R-r)$, & $F = GA^2r + 20Rr$, le *maximum maximorum* des vitesses u sera = $\frac{34891360}{47411745} V$; ce qui donne à peu près $u = \frac{74}{100} V$; vitesse qui est plus grande de $\frac{1}{10}$ que celle que nous avons trouvée à l'Art. 351, avec presque le même vent, & cela pour avoir fait, dans cet Article, suivant la pratique des Marins, $\beta = 70^\circ$, & $\alpha = 64^\circ$, tandis qu'ici nous avons fait $\beta = 48^\circ 4'$, & $\alpha = 90^\circ$. Si donc le vent parcourroit 15 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit 11 $\frac{1}{10}$ dans le même temps, ce qui répond à 6 milles $\frac{60}{100}$ par heure, ou $\frac{3}{10}$ de mille de plus que nous n'avons trouvé, Article 351.

Mais ce n'est pas dans les Vaisseaux que cette différence se fait plus remarquer, elle devient plus sensible à mesure que le rapport $\frac{R}{r}$ devient plus grand. Dans un Chebec, on a, (348.), $A^2 = 9000$, $R = 700$, $r = 60$, & en faisant $G = \frac{1}{4}$, on trouve $\beta = 26^\circ 41'$, $\gamma = 116^\circ 41'$, & le *maximum maximorum* des vitesses $u = \frac{16865496}{10219998} V$, ou à fort peu près $u = \frac{163}{100} V$: c'est-à-dire, que la vitesse du Chebec est une fois & environ deux tiers celle du vent. Si le vent parcourroit 15 pieds par seconde, le Chebec en parcourroit 24 $\frac{63}{100}$ dans le même temps; vitesse équivalente à 14 milles $\frac{63}{100}$ par heure. Si, au contraire, on fait $\beta = 60^\circ$, & $\alpha = 56^\circ 41'$, comme le font ordinairement les Marins, il en résulte $u = \frac{29}{100} V$; laquelle vitesse équivaut à 8 milles $\frac{1}{2}$ par

* On trouve cette valeur en substituant pour $\cos \beta^2$ sa valeur $1 - \sin \beta^2$, & en dégageant $\sin \beta^2$. La valeur de $\cos \beta$, ainsi que la seconde expression du *maximum maximorum* des vitesses, est fautive dans l'original.

heure, le vent parcourant 15 pieds par seconde; c'est 6 $\frac{1}{2}$ de moins que ci-dessus. Cette différence est tellement considérable, qu'elle mérite la plus grande attention de tout bon Navigateur: il est vrai que l'angle $\beta = 26^{\circ} 41'$ qu'il faut former, est bien aigu; mais avec la voile latine il n'y a aucune difficulté pour parvenir à le former, & quand il y s'en présenteroit quelque une on ne devroit pas moins faire tout ce qui est possible de faire pour en approcher autant que faire se peut.

(369.) L'examen de la vitesse latérale $v = \dots\dots\dots$

$GA^2rV \cos(\beta - \delta) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)$
 $GA^2R \sin(\beta - \delta) \sin \beta + GA^2r \cos(\beta - \delta) \cos \beta + 20 Rr$, considérée relativement à l'altération qu'elle peut recevoir de la variation de l'angle β , ne nous retiendra pas si long-temps, car on voit, par la formule, que plus ce angle sera petit, plus cette vitesse sera grande. En effet, $\sin \gamma \cos \beta \cos(\beta - \delta)$ augmente dans le numérateur par la diminution de β , tandis que $\cos \gamma \sin \beta \cos(\beta - \delta)$ diminue davantage dans les angles aigus, qui sont ceux qui nous importent ici, & que le dénominateur diminue en même temps. De-là, il suit qu'avec les angles les plus avantageux, il y aura plus de dérive qu'avec ceux dont on a coutume de faire usage dans la Marine; mais cette différence n'est pas tellement considérable qu'elle mérite qu'on fasse aucune altération aux angles trouvés, en leur donnant plus d'ouverture. Pour s'en convaincre, il suffira de chercher, dans les deux cas, la valeur de $\tan \theta = \frac{r \tan(\beta - \delta)}{R \tan(\beta - \delta)}$ (353.)

Substituant donc, dans cette formule, l'angle avantageux $\beta = 28^{\circ} 47'$, (364.), avec $\delta = 8^{\circ} 20'$, on aura $\tan \theta = \dots\dots\dots$
 $\frac{294}{3316 \tan(20^{\circ} 27')}$, ou $\theta = 13^{\circ} 22 \frac{1}{2}'$; mais ce même angle a été trouvé (353.), $= 8^{\circ} 12 \frac{1}{2}'$, en se conformant à l'usage des Matrins: donc la différence n'est que de $5^{\circ} 10'$; quantité négligeable, sur-tout lorsqu'il ne s'agit pas de gagner au vent.

(370.) La vitesse oblique exige encore moins que nous nous y arrêtons; il y a trop peu de différence entre elle & la vitesse directe, pour nous obliger à nous étendre davantage sur ce point, & à en faire l'objet d'une considération particulière.

(371.) Enfin, il ne nous reste plus qu'à considérer la vitesse avec laquelle le Vaisseau gagne au vent, & à examiner quels sont les avantages qu'on peut tirer, sur ce point, de la disposition des voiles.

La formule de cette vitesse est (343.) $W = \dots\dots\dots$
 $\frac{GA^2V(R \cos \gamma \sin(\beta - \delta) - r \sin \gamma \cos(\beta - \delta)) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)}{GA^2R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20 Rr}$. Prenant sa différentielle, en supposant β variable, & γ constant, afin de trou-

ver la valeur de β la plus avantageuse, il en résulte

$$(R \cos \gamma \cos (\beta - \delta) + r \sin \gamma \sin (\beta - \delta)) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta) (Q \sin \beta \sin (\beta - \delta) + F) \\ - (\sin \gamma \sin \beta + \cos \gamma \cos \beta) (R \cos \gamma \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cos (\beta - \delta)) (Q \sin \beta \sin (\beta - \delta) + F) \\ - Q (\cos \beta \sin (\beta - \delta) + \sin \beta \cos (\beta - \delta)) (R \cos \gamma \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cos (\beta - \delta)) \\ (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta) = 0, \text{ en supposant, comme ci-devant, } G A^2 (R - r) = Q, \text{ \& } \\ G A^2 r \cos \delta + 20 R r = F. \text{ Cette équation, après la réduction, \& après avoir ordonné, donne }$$

$$\left. \begin{array}{l} Q \left\{ \begin{array}{l} R \tan \gamma \\ -r \tan \gamma^2 \cdot \tan \delta \\ r \tan \gamma \\ r \tan \gamma \cdot \tan \delta^2 \end{array} \right\} \tan \beta^2 + Q \left\{ \begin{array}{l} -2 R \tan \gamma \cdot \tan \delta \\ -2 r \tan \gamma^2 \end{array} \right\} \tan \beta + Q \left\{ \begin{array}{l} R \tan \gamma \cdot \tan \delta^2 \\ r \tan \gamma^2 \cdot \tan \delta \end{array} \right\} \\ F \left\{ \begin{array}{l} R \tan \gamma \\ R \tan \delta \\ r \tan \gamma \\ r \tan \gamma^2 \cdot \tan \delta \end{array} \right\} + F \left\{ \begin{array}{l} -Q \tan \gamma \cdot \tan \delta \\ +2 R \\ -2 r \tan \gamma \\ -2 r \tan \gamma \cdot \tan \delta \end{array} \right\} \tan \beta + F \left\{ \begin{array}{l} -R \tan \gamma \\ -R \tan \delta \\ -r \tan \gamma \\ r \tan \gamma^2 \cdot \tan \delta \end{array} \right\} \end{array} \right\} = 0^*.$$

Telle est l'équation qui donnera la valeur la plus avantageuse de l'angle β , en supposant donnée & constante celle de l'angle γ avec lequel on se propose de naviguer. Mais, sans nous arrêter à appliquer cette équation à différents exemples, on voit bien, à la seule inspection de la valeur de W , que l'avantage de gagner au vent ne dépend pas seulement de la valeur de β . Si l'on suppose $\tan \gamma = \infty$, ou si l'on navigue sur la perpendiculaire du vent, il est bien certain qu'on ne gagne nullement au vent, & qu'au contraire on perd, attendu que la valeur de W devient négative. Cette vitesse devient pareillement négative, si nous supposons $\gamma = 0^*$; d'où l'on doit conclure qu'il y a aussi une valeur de γ qui donne la plus grande vitesse W pour gagner au vent. Pour trouver cette valeur, nous retournerons à différencier la formule, mais en supposant β constante, & γ variable; ce qui donne $(\cos \gamma \cos \beta + \sin \gamma \sin \beta) (R \cos \gamma \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cos (\beta - \delta)) - (R \sin \gamma \sin (\beta - \delta) + r \cos \gamma \cos (\beta - \delta)) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta) = 0$; d'où l'on tirera, après avoir fait la réduction, & après avoir ordonné,
$$\tan \beta^2 + \frac{(R+r)(1-\tan \gamma^2 - 2 \tan \gamma \cdot \tan \delta)}{2 R \tan \gamma + r \tan \delta (1 - \tan \gamma^2)} \tan \beta - \frac{R \tan \delta (1 - \tan \gamma^2) + r \tan \gamma}{2 R \tan \gamma + r \tan \delta (1 - \tan \gamma^2)} = 0.$$

* Le calcul de cette différencielle, & les différentes opérations qui conduisent à cette équation, n'ont, comme à l'Art. 360, d'autre difficulté que leur extrême longueur. Celle-ci exige, à fort peu près, les mêmes attentions, & qu'on observe le même ordre; ainsi, on peut consulter la Note que nous avons donnée pour cet Art. 360.

** Car lorsque $\tan \gamma = \infty$, on a $\gamma = 90^\circ$, & $\cos \gamma = 0$, $\sin \gamma = 1$; donc le numérateur de la valeur de W se réduit à $G A^2 V (-r \cos \beta \cos (\beta - \delta))$; quantité négative. Dans le second cas, lorsque $\gamma = 0$, on a $\sin \gamma = 0$, & $\cos \gamma = 1$, & le numérateur de la valeur de W se réduit à $G A^2 V (R \sin (\beta - \delta) (-\sin \beta))$; quantité qui est pareillement négative.

Si l'on substitue, dans cette équation, la valeur de β trouvée au moyen de l'équation précédente, & qu'on en tire la valeur de γ , on aura les deux angles avantageux β & γ avec lesquels on gagnera au vent le plus qu'il est possible. Nous omettons de faire ici la substitution, parce que l'équation est trop étendue, & que le calcul qu'elle exige est extrêmement long. Au reste, comme cette substitution ne renferme aucune difficulté, tout le monde peut l'exécuter, les deux équations étant données.

(372.) Pour parvenir à la connoissance parfaite de ce que cette théorie nous enseigne, nous devons l'appliquer au Vaisseau dans les deux cas extrêmes, savoir, à celui où il y a peu de vent, & qu'il porte toutes ses voiles, & à celui où il y a beaucoup de vent, & qu'il porte peu de voiles. Dans le premier cas, nous pouvons faire $d=0$, & les deux équations se changeront en celles-ci,

$$\tan \beta + \frac{(R+r)(1-\tan \gamma)^2}{2K \tan \gamma} \tan \beta - \frac{r}{R} = 0, \text{ \& \dots\dots\dots}$$

$$\tan \beta + \frac{2(FR-r(Q+F) \tan \gamma)}{(Q+F)(1+r) \tan \gamma} \tan \beta - \frac{F \tan \gamma}{Q+F} = 0, \text{ ou en substituant (360) les valeurs de } Q=GA(R-r), \text{ de } F=r(GA \cos d+20R),$$

& faisant $G=1$, $A=23050$, (352.), $R=3316$, & $r=294$, elles se changeront en $\tan \beta + \frac{3610(1-\tan \gamma)^2}{23316 \tan \gamma} \tan \beta - \frac{294}{3316} = 0$; &

$$\tan \beta + \frac{2.254(8937-2893 \tan \gamma)}{3610.2893 \tan \gamma} \tan \beta - \frac{294.8937 \tan \gamma}{3316.2893} = 0. \text{ Ces équations étant résolues, donnent } \gamma = 56^\circ, \text{ \& } \beta = 30^\circ 33'; \text{ ce sont les angles avantageux que doivent former les vents \& les vergues avec la quille, pour que le Vaisseau gagne au vent le plus qu'il est possible, en supposant que le vent soit très-foible, \& que le Vaisseau porte tout son appareil. Le premier de ces angles est moindre de } 9^\circ \text{ que celui dont les Marins se servent, \& le second est moindre de } 9^\circ 27'.$$

(373.) Pour le second cas extrême, nous ferons (352.), $d=21^\circ$, où $\tan d = 0,383864$, $G = \frac{9}{10}$, & $A=6130$, & les deux équations se changeront dans les deux suivantes,

$$\tan \beta + \frac{3610(1-0,767728 \tan \gamma - 1293 \tan^2 \gamma)}{112,850(1-\tan \gamma)^2 + 6632 \tan \gamma} \tan \beta - \frac{1272,89(1-\tan \gamma)^2 + 588 \tan \gamma}{112,850(1-\tan \gamma)^2 + 6632 \tan \gamma} = 0, \text{ \& } \tan \beta - \frac{2(3289 \tan \gamma + 1-18784 \tan^2 \gamma - 13690)}{99823 \tan \gamma + \tan^2 \gamma} \tan \beta + \dots\dots\dots$$

$$\frac{2047 \tan \gamma + 22747 \tan^2 \gamma - 12932}{99823 \tan \gamma + \tan^2 \gamma} = 0, \text{ lesquelles, étant résolues, donnent } \gamma = 84^\circ, \text{ \& } \beta = 82^\circ 14'; \text{ ce sont les angles avantageux, c'est-à-dire, ceux que le vent \& les vergues doivent former avec la quille, pour que le Vaisseau gagne au vent le plus qu'il est possible, en}$$

supposant qu'il ne porte que les deux basses voiles, & que le vent soit très-fort. Le premier de ces angles est plus grand de $19^{\circ} 16'$ que celui qu'emploient les Marins; & le second de $42^{\circ} 14'$; c'est-à-dire qu'il est à peu près double de celui qu'on admet dans la pratique. Cet angle, tout avantageux qu'il est, ne doit cependant pas être mis en usage, & cela pour les raisons qu'on exposera par la suite.

(374.) Les deux exemples précédents nous donnent la solution des deux cas extrêmes, dans lesquels il se trouve la plus grande différence dans les angles γ & β ; mais les valeurs de ces angles se trouvent affectées de l'expression de la force du vent, & de celle de la quantité de voiles. Pour trouver ce qui appartient à la seule altération de la voilure, nous pouvons résoudre les deux équations, en supposant, comme dans le premier cas, que le vent est petit, ou que $A = 0$; mais en employant seulement la voilure du second cas, c'est-à-dire, en faisant $A = 6130$. Dans ce troisième cas, G sera de même $= 1$; par conséquent les deux équations se réduiront à $\tan \beta + \frac{3610(1 - \tan \gamma)}{23316 \tan \gamma} \tan \beta - \frac{294}{3316} = 0$, & $\tan \beta + \frac{2294(7245 - 1201 \tan \gamma)}{3316 \cdot 1201 \tan \gamma} \tan \beta - \frac{294 \cdot 7245 \tan \gamma}{3316 \cdot 1201} = 0$. Ces équations étant résolues, donnent $\gamma = 66^{\circ} 13'$, & $\beta = 47^{\circ} 20'$: ce sont les angles avantageux que doivent former le vent & les vergues avec la quille, pour gagner au vent le plus qu'il est possible, en supposant le vent très-foible, & que la surface des voiles est seulement de 6130 pieds carrés.

(375.) La différence des angles les plus avantageux pour un Vaisseau qui porte toute sa voilure, & pour le même Vaisseau qui n'en porte que peu, le vent étant supposé foible dans ces deux cas, est celle de 56° & $30^{\circ} 33'$ à $66^{\circ} 13'$, & $47^{\circ} 20'$: c'est-à-dire, de $10^{\circ} 13'$ dans l'angle du vent, & $16^{\circ} 47'$ dans celui des vergues. Et dans le cas où le Vaisseau porte peu de voiles, la différence pour un vent foible & pour un vent fort est celle de $66^{\circ} 13'$ & $47^{\circ} 20'$ à $84^{\circ} 44'$, & $82^{\circ} 14'$: c'est-à-dire, de $18^{\circ} 31'$ dans l'angle du vent, & de $34^{\circ} 54'$ dans celui des vergues: d'où l'on voit que les angles doivent augmenter à mesure que le vent augmente, & que les voiles diminuent; c'est une conséquence évidente de ce qu'on vient de voir dans les Articles 372 & 373: où l'on a résolu les deux cas extrêmes.

(376.) Maintenant, pour faire voir avec clarté l'avantage que peuvent produire ces angles, nous allons chercher la vitesse W , avec laquelle le Vaisseau gagne au vent, tant en employant ces mêmes angles, qu'en employant ceux dont se servent les Marins:

&c

DES ANGLES DES VOILES ET DU VENT AVEC LA QUILLE. 251

& pour plus de facilité, nous nous réduirons à considérer le cas dans lequel le Vaisseau porte toute sa voilure, & que le vent est foible, c'est-à-dire, celui où $\Delta = 0$, & $G = 1$: en conséquence, la formule se réduit à $W = \frac{A^2 V \sin \alpha (R \cos \gamma \sin \beta - r \sin \gamma \cos \beta)}{A^2 R \sin \beta^2 + A^2 r \cos \beta^2 + 20 R r}$; ou, en substituant (352.), $A^2 = 23050$, $R = 3316$, & $r = 294$, elle se réduit à $W = \frac{23050 \cdot V \sin \alpha (R \cos \gamma \sin \beta - r \sin \gamma \cos \beta)}{23050 \cdot 3316 \sin \beta^2 + 23050 \cdot 294 \cos \beta^2 + 19498080}$. Substituant donc dans cette dernière formule les angles avantageux trouvés, Art. 372, qui sont $\gamma = 56^\circ$, & $\beta = 30^\circ 33'$, on aura $W = \frac{725649}{4427128} V$; ou, à très-peu près, $W = \frac{164}{1000} V$: & en faisant, suivant l'usage des

Marins, $\gamma = 65^\circ$, & $\beta = 40^\circ$, la formule se réduit à $W = \frac{678467}{3505534} V$, qui donne, à très-peu près, $W = \frac{121}{1000} V$: de sorte qu'en se servant des angles avantageux que donne la théorie, on peut gagner au vent presque un tiers de plus qu'on ne fait en suivant la pratique ordinaire.

(377.) Ces considérations nous paroissent devoir être suffisantes pour engager les Marins à chercher tous les moyens possibles de diminuer les angles qu'ils emploient, soit par le moyen des *Drosses*, soit en lâchant tout-à-fait les premiers haubans de l'avant du côté sous le vent: car, comme c'est seulement dans le cas d'un petit vent qu'on a besoin de rendre ces angles aussi aigus, cette circonstance donne lieu de pouvoir assujettir de nouveau les haubans & les vergues lorsque le vent vient à augmenter, sans que, pour cela, les vergues cessent de former les angles avantageux dont on auroit besoin; parce qu'ils se trouvent augmentés par l'augmentation du vent. Avec les voiles latines, les mêmes angles sont encore plus aigus, attendu que, pour les Embarcations qui en font usage, le rapport $\frac{R}{r}$ est plus grand: mais la disposition de leurs vergues permet toujours de les former tels qu'il est nécessaire.

(378.) On voit clairement que la valeur de β , qu'on a trouvée pour gagner au vent, n'est pas la même que celle qu'on a trouvée, Art. 360, pour faire prendre au Navire la plus grande vitesse directe; & cela doit être ainsi, attendu que ces deux valeurs ont été conclues d'équations très-différentes. On ne doit pas, par cette raison, employer la première de ces valeurs, encore qu'on navigue à la bouline, si ce n'est dans le cas où il est question de gagner au vent; lorsqu'il s'agira seulement de la marche du Navire, ce sera la seconde qu'il faudra mettre en pratique.

CHAPITRE III.

De l'Inclinaison que prend le Vaisseau, par la force que produit le Vent sur les Voiles.

(379.) NOUS avons déjà donné (Liv. II, Chap. VI.) l'expression de la force, ou des moments avec lesquels le côté du Navire résiste à l'Inclinaison : c'est dans cette même force, ou résistance, que consiste ce qu'on doit nommer légitimement la qualité de *porter la voile* (196, Note.), lorsque cette action provient de la force avec laquelle la voile agit. Nous avons aussi donné (281.) les moments de la voile, & par les principes que nous avons exposés, il doit y avoir équilibre dans l'Inclinaison, lorsque ces deux moments deviennent égaux ; de sorte que, formant une équation de ces moments, on en tirera la valeur de l'Inclinaison. Si les moments du côté étoient infinis, par rapport à ceux de la voile, l'Inclinaison seroit nulle ; mais, comme la largeur du Vaisseau ne peut être très-grande, il est clair que les moments du côté doivent être limités, & que par conséquent l'Inclinaison doit nécessairement avoir lieu. On pourroit cependant la diminuer, en diminuant les moments de la voile, ou en abaissant beaucoup le centre de ses forces (281.) ; mais cette disposition a aussi des inconvénients qu'il n'est pas possible d'éviter dans la pratique, particulièrement à la mer ; par conséquent nous ne pouvons remédier absolument aux inconvénients de l'Inclinaison, qui peuvent même avoir des suites funestes dans plusieurs occasions.

(380.) Les moments avec lesquels le côté du Vaisseau résiste à l'Inclinaison, sont $= mKU \sin \Delta + \frac{1}{2}(mvkR + \frac{1}{2}mv\sin^2 \chi y - \frac{1}{2}mv\sin^2 \chi x^2)$, (197 & 205.) en supposant que Δ exprime l'angle de l'Inclinaison, m la densité de l'eau, U le volume de fluide que déplace le Vaisseau, & v la vitesse du Vaisseau, qui, dans ce cas, est la vitesse latérale.

(381.) Les moments avec lesquels la voile agit, ont été trouvés (281.) $= \frac{1}{2}nmVGA^2 \sin \alpha$, n exprimant la hauteur du centre des forces des voiles au-dessus de l'axe de rotation. Mais ces moments agissent suivant la direction de l'action des voiles, & sont pour le cas où, V exprimant la vitesse du vent, la voile est en repos, ou que le Vaisseau est sans aucun mouvement. Il est donc nécessaire de réduire ces moments aux moments latéraux, & au cas dans lequel le Vaisseau marche, & que toute la force du vent n'agit pas sur la voile. La

vitesse avec laquelle le vent agit perpendiculairement sur la voile, a été trouvée (338.), $= V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta$; c'est cette quantité que nous devons substituer, dans la formule, en place de $V \sin \alpha$ seul. Pareillement, la force directe avec laquelle la voile agit, est à la force latérale qui en résulte (338.), comme l'unité est à $\cos(\beta - \delta)$; donc, pour réduire la force directe à la force latérale, il ne faut que multiplier la première par $\cos(\beta - \delta)$: l'expression des moments latéraux avec lesquels la voile agit, sera donc =

$\frac{1}{2} nmGA \cos(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)$.

(382.) Les quantités u & v expriment les vitesses directes & latérales du Vaisseau. Or la première a été trouvée, (339.), = . .

$$\frac{GA^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20 Rr}{GA^2 V \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}$$

, & la seconde = . .

$$\frac{GA^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20 Rr}{GA^2 V \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}$$

: ces valeurs étant substituées dans la formule des moments latéraux, ces moments deviendront =

$$\frac{1}{2} nmGA \cos(\beta - \delta) (V \sin \alpha - \frac{GA^2 V \sin \alpha (R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + r \cos \beta \cos(\beta - \delta))}{GA^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20 Rr})$$

$$= \frac{nmGA^2 V R r \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20 Rr}$$

; expression qui (255.) se réduit à

$$\frac{\frac{1}{2} nmGA^2 V R r \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20 Rr}$$

. Egalant maintenant ces moments à ceux qu'éprouve le côté du Vaisseau, & divisant les uns & les autres par m , nous aurons l'équation $KU \sin \Delta + \dots$

$$\frac{1}{2} (ukR + \frac{1}{2} v \sqrt{\text{ch} x^2} y - \frac{1}{2} v \sqrt{\text{fg} x^2}) = \frac{\frac{1}{2} nGA^2 V R r \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20 Rr}$$

qui donne le sinus de l'inclinaison du Vaisseau, ou $\sin \Delta = \dots$

$$\frac{\frac{1}{2} nGA^2 V R r \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20 Rr} - \frac{1}{2} v (kR + \frac{1}{2} \sqrt{\text{ch} x^2} y - \frac{1}{2} \sqrt{\text{fg} x^2})$$

$$KU$$

(383.) Cette formule peut beaucoup se simplifier par un autre moyen; car les moments latéraux des voiles exprimés par

$$\frac{nGA^2 V R r \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20 Rr}$$

, ne sont autre chose que le produit de la vitesse latérale $v = \frac{GA^2 r V \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20 Rr}$

multipliée par nR : ainsi, en substituant cette valeur dans celle de

$$\sin \Delta, \text{ on aura } \sin \Delta = \frac{\frac{1}{2} v (nR - kR - \frac{1}{2} \sqrt{\text{ch} x^2} y + \frac{1}{2} \sqrt{\text{fg} x^2})}{KU}$$

; mais (340.), $v =$

$$\frac{r u}{R \tan(\beta - \delta)}$$

, on aura donc aussi $\sin \Delta = \frac{\frac{1}{2} nR (nR - kR - \frac{1}{2} \sqrt{\text{ch} x^2} y + \frac{1}{2} \sqrt{\text{fg} x^2})}{KU R \tan(\beta - \delta)}$; ou,

$$\frac{\frac{1}{2} nR u}{KU \tan(\beta - \delta)} = \frac{1}{2} nR v$$

si nous négligeons les trois derniers termes du numérateur, comme l'ont fait jusqu'à présent tous les Auteurs, on aura $\sin \Delta = \dots$

$$\frac{\frac{1}{2} nR u}{KU \tan(\beta - \delta)} = \frac{1}{2} nR v$$

$$\frac{1}{2} nR u = \frac{1}{2} nR v$$

$$\frac{1}{2} nR u = \frac{1}{2} nR v$$

$$\frac{1}{2} nR u = \frac{1}{2} nR v$$

$$\frac{1}{2} nR u = \frac{1}{2} nR v$$

$$\frac{1}{2} nR u = \frac{1}{2} nR v$$

$$\frac{1}{2} nR u = \frac{1}{2} nR v$$

$$\frac{1}{2} nR u = \frac{1}{2} nR v$$

$$\frac{1}{2} nR u = \frac{1}{2} nR v$$

$$\frac{1}{2} nR u = \frac{1}{2} nR v$$

(384.) Cette formule nous fait voir, non seulement combien il est important que le centre d'effort des voiles soit peu élevé, ou que la quantité n soit petite, mais elle fait voir aussi de quelle importance il est que les voiles ne soient pas très-courbes, afin que δ n'augmente pas; car plus cette quantité augmentera, ou plus les voiles prendront de courbure, plus l'Inclinaison sera grande (a).

(385.) Pour le Vaisseau de 60 canons, qu'on suppose naviguer avec toute la voilure qu'il peut porter à la bouline, on a trouvé (282.), $n = 70 \frac{1}{2}$; (187.), $r = 294$; (166.), $K = 9 \frac{1}{2}$; (112.), $U = 68650$; & (352.), $\text{tang}(\beta - \delta) = \text{tang}(31^{\circ} 40') = 0,6188$: donc on aura

(a) M. Bouguer, dans son *Traité de la Manœuvre des Vaisseaux*, a cherché le moyen d'empêcher que les Vaisseaux prennent aucune Inclinaison, & cela en abaissant le centre d'effort des voiles, ou en diminuant la valeur de n ; & il a donné le nom de point Vélîque au point où l'on doit placer ce centre, pour qu'effectivement le Vaisseau ne prenne aucune Inclinaison. Notre formule donne beaucoup de facilité pour la détermination de ce point. Pour cela, il n'y a qu'à égaler à zéro le numérateur, c'est-à-dire, former cette équation $nR - kR - \frac{1}{2} \int c k x^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} \int f g x^{\frac{1}{2}} = 0$: car on en tirera $n = \dots \dots k + \frac{1}{2} \left(\frac{\int c k x^{\frac{1}{2}} y - \int f g x^{\frac{1}{2}}}{R} \right)$; c'est l'expression de la hauteur que doit avoir le centre d'effort des voiles, ou le point Vélîque au-dessus du centre de gravité pour que le Vaisseau demeure parfaitement droit, soit que le vent soit violent, ou non, soit qu'il y ait beaucoup de voiles dehors, ou qu'il y en ait peu. Mais comme k marque l'élevation du centre de gravité au-dessus de la surface de l'eau, la quantité $\frac{\int c k x^{\frac{1}{2}} y - \int f g x^{\frac{1}{2}}}{2R}$ sera la hauteur à laquelle le point Vélîque doit être au-dessus de la superficie de l'eau. Dans le Vaisseau de 60 canons de notre exemple, on a (204.), $\frac{1}{2} \int c k x^{\frac{1}{2}} y = 25398$; $\frac{1}{2} \int f g x^{\frac{1}{2}} = 40626$, (200.); & $R = 3316$; donc n sera $= \frac{25398 - 40626}{3316} = -4 \frac{1}{4}$; c'est-à-dire, que le point Vélîque seroit abaissé de 4 pieds $\frac{1}{4}$ au-dessous de la superficie de l'eau: ce qui prouve l'impossibilité d'exécuter ce projet.

Cette difficulté n'a point échappé à M. Bouguer, particulièrement dans les Inclinaisons latérales (Sect. II, Chap. III, §. 3), & pour y apporter remède, il propose de disposer les voiles dans une situation inclinée à l'horizon, en éloignant du mât leur extrémité inférieure, avec des bouts-dehors. Pour ne pas trop nous retarder, nous omettrons d'exposer les difficultés & les risques sans nombre auxquels une pareille disposition seroit exposée. Nous en userons de même à l'égard de la proposition que fait le même Auteur, (Sect. I, Chap. IX, §. 4) d'augmenter l'envergure jusqu'à lui donner deux fois, ou deux fois & demi la longueur qu'elle a dans l'état actuel des choses; car il n'y a aucun Marin qui n'aperçoive au premier coup d'œil tous les inconvénients de cette envergure excessive. M. Bouguer avoue lui-même que les basses-vergues seroient exposées aux coups de mer, & par cette raison il raccourcit celles qui, dans la disposition qu'il propose, devroient porter sur le bord même du Navire. Je crois qu'il auroit proposé la même chose pour les autres vergues, s'il eût su qu'il y a des Vaisseaux dont les extrémités des vergues, quoique de la longueur ordinaire, sont souvent noyées sous les eaux, quoiqu'elles soient placées deux fois, ou deux fois & demi, plus haut que cet Auteur n'auroit voulu les placer. Mais nous lui devons la justice de dire qu'il enjoint ensuite (Sect. I, Chap. IX, §. 4) de ne pas rendre les vergues plus grandes que ne le permet la possibilité de les orienter avec commodité: ce principe joint à d'autres considérations dont nous parlerons par la suite, & sur-tout l'impossibilité de conserver au Vaisseau la qualité de bien gouverner avec un tel appareil, est plus que suffisant pour conserver l'envergure qui est en usage aujourd'hui.

DE L'INCLINAISON PRODUITE PAR L'ACTION DU VENT. 255

$\sin \Delta = \frac{1.704.294 \cdot u}{9 \sqrt{.68650.0.6168}} = \frac{331622}{9273321} u$. Si donc la vitesse du vent étoit de 10 pieds par seconde, on auroit (352.), $u = \frac{311}{100}$, & $\sin \Delta = \frac{11109337}{92733210}$; d'où il suit que l'angle Δ de l'Inclinaison est à peu près $= 6^{\circ} 53'$. Si la vitesse du vent étoit de 15 pieds par seconde, on auroit $u = \frac{21}{4}$, & $\sin \Delta = \frac{6964062}{37093284}$, ou l'angle Δ de l'Inclinaison $= 10^{\circ} 49'$, à fort peu près.

(386.) Les trois quantités que nous supprimons dans la formule, diminuent ces inclinaisons; mais, dans le Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, elles sont très-négligeables; car, en substituant leurs valeurs (205.), on trouvera $\sin \Delta = \dots \dots \dots \frac{1.294 \cdot u (704.3316 - 4 \frac{11}{24} . 3316 - 25308 + 406260)}{9 \sqrt{.68650.3316.0.6168}} = \frac{1.294 \cdot u (704.3316 - 651)}{9 \sqrt{.68650.3316.0.6168}}$;

d'où l'on voit que la seconde quantité qui résulte des trois que nous avons omises, n'est que $\frac{1}{353}$ de la première; & par conséquent qu'elle ne peut diminuer les Inclinaisons précédentes, que de $\frac{1}{353}$; c'est-à-dire qu'elle ne peut diminuer la première que d'un peu plus d'une minute, & la seconde d'environ deux minutes; quantités qui, comme l'on voit, ne méritent aucune considération. Par conséquent, nous pouvons établir en général, pour ce Vaisseau, & autres semblables,

$\sin \Delta = \frac{\sqrt[3]{nru}}{K U \tan(\delta - \rho)}$; formule qui se réduit, dans le Vaisseau de 60 canons, à $\sin \Delta = \frac{784 \sqrt{nru}}{2505725 \tan(\delta - \rho)}$. Dans d'autres Vaisseaux dont les couples seroient moins pleins dans leurs fonds, la différence des trois quantités négligées peut être négative, & contribuer par conséquent à augmenter l'Inclinaison, & cela d'autant plus, que les couples seront plus aigus, ou plus taillés.

(387.) Retournant donc aux exemples, & supposant toutes les petites voiles ferrées, telles que les perroquets, & même qu'il y ait un ris pris dans les huniers, on a trouvé (372.), $G = \frac{111}{122}$, $\delta = 15^{\circ}$, & $u = \frac{9781}{37753} V$; & ayant de plus (282.), $n = 63$, on aura $\sin \Delta = \frac{784.63.9781 \sqrt{V}}{2505725 \cdot \tan(25^{\circ}) 37753} = 0,010958 \sqrt{V}$: de sorte que, si le vent parcourroit 20 pieds par seconde, comme nous l'avons supposé, *Art.* 352, on auroit $\sin \Delta = \frac{21917}{100000}$, ou, à fort peu près, l'angle de l'Inclinaison $= 12^{\circ} 40'$. Si le vent parcourroit 25 pieds par seconde, on auroit $\sin \Delta = \frac{273963}{1000000}$, ou, à peu près, l'angle Δ de l'Inclinaison $=$

15° 54'. Cette inclinaison paroît excessive; car par elle l'eau arriveroit un pied plus haut que les feuillettes des sabords de la première batterie: ainsi, on doit conclure que la quantité de voiles qu'on a supposé que portoit le Vaisseau, est trop grande; lorsque le vent parcourt 25 pieds par seconde (a).

(a) Les inclinaisons des Vaisseaux nous donnent lieu maintenant d'exposer une autre absurdité très-évidente qui résulte de l'ancien système des résistances des fluides, qui a été adopté jusqu'ici, de même que des expériences faites par M. Mariotte, dont nous avons parlé dans le *Scolie* de la *Prop. XXVI, Liv. II, Tome I, Art. 644*: mais pour qu'il ne demeure sur ce point aucun doute, & pour éloigner tout soupçon de partialité, nous ne nous servirons d'aucune des choses qui résultent de celui que nous avons nouvellement proposé.

Dans la Note que nous avons donnée (351.) pour le cas où le Vaisseau est supposé naviguer à la bouline, en portant toute sa voilure qui est de 23050 pieds carrés, nous avons trouvé cette équation, $u = \frac{231}{1000} V$, qui est précisément celle qui résulte de l'ancienne théorie. Supposons donc que le Vaisseau, avec cet appareil, puisse faire 6 milles par heure; cela est un peu difficile, mais il vaut mieux supposer ce qu'il y a de plus avantageux, pour qu'il n'y ait plus moyen de revenir sur la conséquence: on aura donc, dans ce cas, $u = 10 = \frac{231}{1000} V$, ce qui donnera $V = \frac{10000}{231}$, c'est-à-dire que la vitesse que la supposition qu'on a faite doit donner au vent est, à fort peu près, $= 76 \frac{1}{2}$: vitesse effrayante; mais nous la supposons ainsi pour un instant, afin de donner plus d'avantage à l'ancien système. Les Marins savent très-bien que dans une marche de cette espèce à la bouline, le Vaisseau doit s'incliner considérablement, peut-être jusqu'à avoir les feuillettes des sabords de la première batterie à l'eau; ou, ce qui est la même chose, le Navire sera peut-être incliné sous un angle dont le sinus est $= \frac{1}{2}$; mais supposons que le sinus

de l'angle d'inclinaison soit seulement $= \frac{1}{4}$, ou que cet angle soit seulement à peu près de 9 degrés $\frac{1}{2}$. Pour exprimer le moment qu'éprouve, dans ce cas, le côté du Vaisseau; nous prendrons la formule $mKU \sin \Delta$, en négligeant toutes les autres quantités, afin que le tout devienne favorable à l'ancienne théorie: & ayant à peu près $m = 64$ livres, ou $\frac{16}{100}$ quintaux, le moment se réduit à $\frac{16}{100} \cdot 9 \frac{1}{2} \cdot 68650 \cdot \frac{1}{4}$. Or ce moment doit être égal à celui qui résulte des voiles, lequel a pour expression le produit de la force qu'elles exercent, par la distance du centre de cette force, à l'axe de rotation du Vaisseau; distance que nous avons trouvée $= 70 \frac{1}{2}$. Si nous nommons donc F la force que produisent les voiles, on aura $F \cdot 70 \frac{1}{2} = \frac{16}{100} \cdot 9 \frac{1}{2} \cdot 68650 \cdot \frac{1}{4}$, d'où l'on tire $F = \frac{40 \cdot 916}{413}$; c'est-à-dire, que la force des voiles est équivalente au poids de 948 quintaux. M. Mariotte, comme nous l'avons dit dans le *Scolie* cité ci-dessus, (*Tome I, Art. 644*.) a trouvé, par ses expériences, que la force qui agit sur une surface d'un demi pied carré de France, qui seroit exposée au courant d'une rivière dont la vitesse est d'un pied $\frac{1}{2}$ par seconde, est équivalente à un poids de 9 onces. Ainsi, en suivant l'ancien système qui fait les résistances comme les carrés des vitesses, l'effort que supportera la même surface exposée à un courant dont la vitesse est d'un pied par seconde, sera $= \frac{16 \cdot 9}{81}$; & si la surface est d'un pied carré, l'effort qu'elle supportera sera de $\frac{4 \cdot 16 \cdot 9}{81}$ onces: ce qui s'accorde avec ce que nous dit M. Bouguer (*Traité du Navire, Liv. III, Sect. I, Chap. II, p. 357*), qui donne cette force de 23 onces. Réduisant tout en mesures Anglaises, nous aurons à peu près 18 onces, pour la force qu'éprouvera une surface d'un pied carré, exposée au courant dont la vitesse est d'un pied par seconde. L'effort que soutient la même surface exposée au vent, celui-ci ayant la même vitesse que le courant, est de $\frac{18}{1000}$ onces, en supposant que la densité de l'eau douce est à celle de l'air comme 1000 est à l'unité; mais le

DE L'INCLINAISON PRODUITE PAR L'ACTION DU VENT. 257

(388.) Reprenant donc les exemples de l'Art. 352, & supposant que le Vaisseau demeure avec ses deux basses voiles, les huniers avec tous les ris pris, l'artimon & le faux foc, G étant $= \frac{1}{12}$, & $\Delta = 21^\circ$, d'où il a résulté $u = \frac{489}{2874} V$; à cause que (282.), $n = 55$, nous aurons

$\sin \Delta = \frac{784.55.489.V}{250725.2874 \text{ tang}(19^\circ)} =$, à très-peu près, $\frac{85V}{10000}$: de sorte que si le vent parcourroit 25 pieds par seconde, on auroit $\sin \Delta = 0,2125$, c'est-à-dire que l'angle Δ de l'Inclinaison $= 12^\circ 16'$; & si le vent parcourroit 30 pieds, on auroit $\sin \Delta = 0,2550$, ou l'angle Δ de l'Inclinaison $= 14^\circ 46'$; de façon qu'avec cette Inclinaison, l'eau arriveroit aux seuillets des ~~fenêtres~~ de la première batterie. Enfin, supposant que le Vaisseau demeure seulement avec ses deux basses voiles, & supposant à G & à Δ les mêmes valeurs, on a (352.), $u = \frac{103}{1000} V$, & (282.), $n = 43$, par conséquent $\sin \Delta$ sera $=$

$\frac{784.43.103.V}{250725.1000 \text{ tang}(19^\circ)}$, ou à peu près $= \frac{4}{1000} V$: de sorte que si le vent parcourroit 30 pieds par seconde, l'Inclinaison Δ seroit de $6^\circ 54'$; s'il en parcourroit 40, Δ seroit $= 9^\circ 13'$; s'il en parcourroit 50, Δ seroit $= 11^\circ 33'$; enfin, s'il en parcourroit 60, Δ seroit $= 13^\circ 54'$: d'où l'on voit qu'avec les deux basses voiles, le

vent choquant les voiles avec une vitesse de 76 pieds $\frac{1}{2}$, il faut augmenter cette quantité $\frac{18}{1000}$ dans la raison du carré de cette vitesse; & l'on aura à peu près 105 onces pour la valeur de la force que soutiendra chaque pied carré de voilure, & cela sans rien retrancher pour le mouvement du Vaisseau qui abat & qui diminue la vitesse du vent : par conséquent les 23050 pieds carrés supporteront un effort de 105.23050 onces. Cette évaluation est pour le cas dans lequel le vent frapperait perpendiculairement la voile; mais dans lequel la direction de cette force lui seroit perpendiculaire : pour la réduire à une force latérale, nous devons la multiplier par $\sin \alpha \sin \beta \cos \beta$, ou à peu près par $\frac{1}{1000}$: dans le cas présent, la force latérale des voiles sera donc $= 303412$ onces; ou en divisant par 1600, nombre d'onces que contient un quintal, la même force sera à peu près de 315 quintaux; quantité bien éignée des 948 que nous avons trouvés ci-dessus, celle-ci étant trois fois plus grande. On ne peut pas dire que cela dépende de l'Inclinaison que nous avons supposée au Vaisseau, qui est telle que $\sin \alpha \sin \beta = \frac{1}{2}$, ou, ce qui revient au même, que cet angle est de 9 degrés $\frac{1}{2}$, car cette Inclinaison est suffisamment petite respectivement à la violence du vent, & à la marche exorbitante du Vaisseau, que nous avons supposée de 6 milles à la bouline, portant tout son appareil, ou toute la voilure déployée. Si l'on fait attention que pour obtenir une conformité parfaite, il seroit nécessaire de réduire l'Inclinaison à la troisième partie de celle que nous avons supposée, c'est-à-dire, la réduire seulement à 3° 11', on verra que cela est absolument impossible. On ne peut pas non plus attribuer cette différence aux vitesses supposées pour le vent & pour le Vaisseau, parce que, pour obtenir la conformité des résultats, il seroit nécessaire de les augmenter dans la raison de 4 à 7, c'est-à-dire, supposer la vitesse du vent de 133 pieds $\frac{1}{2}$ par seconde, & celle du Vaisseau de 18 pieds $\frac{1}{2}$; mais dans ce cas le Vaisseau devoit faire environ 21 milles par heure. De ce qu'on vient de dire, on doit conclure que cette différence vient du principe erroné qu'on a suivi sur la résistance des fluides, & des expériences absolument fautive de M. Mariotte, que nous affirmons également M. Bouguer.

Vaifseau eft capable de fupporter l'action de vents très-violents, pourvu que les voiles ou les mâts puiffent également la fupporter. Au refte, tous les réfultats de ces exemples peuvent varier fuyant les différentes valeurs qu'on donnera à δ ; mais nous pouvons nous convaincre que nous l'avons fupposée un peu plus grande qu'elle n'eft réellement, particulièrement dans les exemples de ces deux derniers *Articles*, à l'exception cependant du dernier, dans lequel on a fupposé que le Vaifseau naviguoit avec les deux baffes voiles feulemment; d'où l'on voit que les vraies Inclinaifons feront encore moindres que celles qu'on vient de trouver.

(389.) Par la formule $\sin \Delta = \frac{784 nu}{250725 \tan(\beta - \delta)}$ qu'on a donnée, *Art.* 386, on peut trouver la force du vent que peuvent fupporter les mâts, les vergues, & les voiles, avec un appareil déterminé. Supposons qu'avec toutes les voiles on ait obfervé que la mâtüre puiſſe tenir contre l'action du vent jufqu'à ce que le Vaifseau ait pris une Inclinaifon de 12 degrés, & nous aurons $\sin 12^\circ = \frac{784 nu}{250725 \tan(\beta - \delta)}$, ou, parce que dans ce cas on a (282.) $n = 70 \frac{1}{2}$, & $\tan(\beta - \delta) = \tan(31^\circ 40')$, & $(352.) \mu = \frac{335}{1000} V$; on aura donc $\sin 12^\circ = \frac{70 \frac{1}{2} \cdot 784 \cdot \frac{335}{1000} V}{1000 \cdot 250725 \tan(31^\circ 40')}$, & $V = \dots$. $\frac{1000 \cdot 250725 \cdot \sin 12^\circ \cdot \tan(31^\circ 40')}{70 \frac{1}{2} \cdot 784 \cdot 335}$, c'eſt-à-dire, à peu près, $V = 21$ pieds $\frac{11}{16}$; telle eſt la viteſſe du vent que peut fupporter le Vaifseau naviguant à la bouline, & portant toutes ſes voiles. On peut trouver, de la même maniere, la viteſſe du vent qu'il peut fupporter dans tous les autres cas.

(390.) Nous n'avons pas beſoin de chercher l'Inclinaifon que prendra le Vaifseau en naviguant vent large, parce que, dans ce cas, $\tan(\beta - \delta)$ devient plus grande, & par conféquent l'Inclinaifon devient moindre: mais il eſt un autre cas que nous devons d'autant moins paſſer ſous ſilence, qu'il fait ordinairement la terreur des Marins, qu'il a fait périr un grand nombre de Bâtimens, & que, faute d'une connoiſſance parfaite, il n'eſt pas même encore ſuffiſamment redouté. Cet accident, que les Marins appellent *Coeffer*, ou *Mafquer* *, a lieu lorsqu'en naviguant par un vent violent, il arrive, ſoit par le défaut de ſoin du Timonier, ſoit parce que le vent, changeant tout à coup, vient à prendre les voiles en face; c'eſt-à-dire, que le vent vient à les frapper par

* On l'appelle auſſi *faire Chapelle*. Les Eſpagnoles l'appellent *comar por alia*, ou *comar por la alia*.

DE L'INCLINAISON PRODUITE PAR L'ACTION DU VENT. 259

la partie opposée de la proue, ou sous le vent. Dans ce cas, $\sin \alpha$ est négatif, ainsi que la quantité

$$\frac{GA^2 V R r \sin \alpha \cos (\beta - \epsilon)}{GA^2 R \sin \beta \sin (\beta - \epsilon) + GA^2 r \cos \beta \cos (\beta - \epsilon) + 20 R r}, \text{ ce qui donne à l'équation, qui exprime la valeur du sinus de l'Inclinaison, la forme}$$

$$-\sin \Delta = \frac{\frac{1}{2} n GA^2 V R r \sin \alpha \cos (\beta - \epsilon)}{K U (GA^2 R \sin \beta \sin (\beta - \epsilon) + GA^2 r \cos \beta \cos (\beta - \epsilon) + 20 R r)} + .$$

$\frac{2v}{3KU} (kR + t fchx^{\frac{1}{2}} y - t ffgx^{\frac{1}{2}})$, le signe négatif de $\sin \Delta$ ne signifiait autre chose, comme on le sçait, si ce n'est que l'Inclinaison se fait du côté opposé. Les deux quantités qui composent le second membre, ont maintenant le même signe; ainsi la seconde doit s'ajouter à la première, tandis qu'auparavant elle devoit en être retranchée. Mais ce n'est pas encore ce qui mérite le plus d'attention; la première quantité qui paroît avoir la même valeur qu'auparavant, ne l'a cependant pas, parce que la valeur de α varie, à cause que le vent peut augmenter l'angle qu'il forme avec les voiles, selon le *lans* * que donne le Navire vers le vent, selon la quantité dont il abat, ou selon que le vent varie: de sorte qu'il peut arriver que $\sin \alpha$ devienne $= 1$. Quoi qu'il en soit, la première quantité $\frac{\frac{1}{2} nru}{KU \tan (\beta - \epsilon)}$ à laquelle on a vu ci-dessus que se réduisoit la formule, sera à celle que nous cherchons, pour le cas où le Vaisseau est coëffé, comme $\sin 25^\circ$, valeur de $\sin \alpha$ lorsqu'on navigue à la bouline, est à $\sin \alpha$ dans le cas du coëffage, c'est-à-dire, au sinus de l'angle que formera le vent avec les voiles dans le cas où le Vaisseau est coëffé: de sorte que si ce sinus étoit $= 1$, nous aurions, pour ce cas, $-\sin \Delta = . . .$

$\frac{\frac{1}{2} nru}{KU \tan (\beta - \epsilon) \sin (25^\circ)}$: d'où il suit que pour trouver ces Inclinaisons, il ne faut que diviser les précédentes par $\sin 25^\circ$. Dans le cas où le Vaisseau porte ses deux basses voiles, nous avons trouvé (388), $\sin \Delta = \frac{4}{1000} V$; par conséquent, si dans ce cas le

Vaisseau venoit à coëffier, on auroit $-\sin \Delta = \frac{4V}{1000 \sin (25^\circ)} = . . .$

$\frac{95}{10000} V$, à très-peu près: de sorte que si le vent parcourroit 60 pieds par seconde, on auroit $-\Delta = 34^\circ 41'$; Inclinaison par laquelle l'eau arriveroit un pied plus haut que les seuillets des sabords de la seconde batterie. Dans cette circonstance le coffre du

* En Espagnol, selon la *Guiñada*, ce qui signifie la quantité dont le Navire se lance vers le vent, ou dont il vient au *lof*.

Vaisseau se rempliroit d'eau, & la mer passeroit par dessus le bord. Si, pour comble de malheur, le vent venoit à augmenter de force, le Vaisseau étant dans cet état, l'Inclinaison augmenteroit, & la perte du Vaisseau s'ensuivroit nécessairement; à moins qu'on ne fût assez heureux pour que la violence du vent ne parvînt auparavant à rompre les mâts, ou à mettre les voiles en pieces. On ne peut donc trop recommander aux Marins d'être en garde contre des accidents aussi terribles, & de ne négliger aucun soin, aucune attention pour les prévenir, afin qu'ils ne se trouvent pas dans de semblables embarras.

(391.) Si dans l'équation (383.), $\sin \Delta = \frac{\frac{1}{2}nRv}{KU}$ nous substituons la valeur de $K = -H + \frac{fsc}{12U}$, (197.), nous aurons aussi $\sin \Delta = \frac{-\frac{1}{2}nRv}{-HU + \frac{1}{12}fsc}$; ou, en mettant pour la quantité H son équivalente $\frac{HU - gw}{U + w}$, (167.), & à la place de U sa correspondante $U + w$, on aura $\sin \Delta = \frac{\frac{1}{2}nRv}{-HU + gw + \frac{1}{12}fsc} = \frac{\frac{1}{2}nru}{(-HU + gw + \frac{1}{12}fsc) \tan(\beta - \Delta)}$; équation dans laquelle on doit avoir présent à l'esprit, que U exprime le volume primitif que le Vaisseau avoit de submergé dans le fluide, H la distance verticale primitive du centre de volume à celui de gravité, w le volume augmenté ou diminué, & g la distance verticale du centre de ce volume à celui du poids qu'on auroit ajouté ou retranché.

(392.) Cette équation fait voir que si on ajoute du lest au Vaisseau, le dénominateur augmente de la quantité gw , produit du volume w dont le Vaisseau se submerge de plus, par la distance g du centre de ce Volume au centre du lest; d'où il suit, par conséquent, que plus le lest, ou le poids ajouté sera placé bas, plus ce produit sera grand, & plus l'Inclinaison sera petite. On voit encore, en général, que toutes les fois qu'on placera le poids au-dessous de la ligne de flottaison, le produit sera positif, & sera d'autant plus grand que le poids sera plus abaissé; & ce même produit sera négatif, si on place le poids au-dessus de la ligne de flottaison: dans le premier cas, l'inclinaison est diminuée, & elle devient plus grande dans le second. Le contraire de tout cela doit arriver, si, au lieu de charger le Vaisseau d'un nouveau poids, on retranchoit quelque poids de sa charge, parce qu'alors w seroit négatif.

(393.) La valeur de la quantité fsc dépend, comme nous

l'avons vu dans le Chapitre du Métacentre, de la longueur & des largeurs du Vaisseau, & nous avons trouvé (153.), $\frac{f^{sc}}{12U} = 10 \frac{1}{2}$; ce qui donne $f^{sc} = 124 U$. Si le Vaisseau étoit composé de deux prismes triangulaires, en conservant toujours le même volume, il auroit en profondeur environ 20 pieds $\frac{1}{2}$; & l'on auroit $f^{sc} = 45 U$; & si le Vaisseau étoit un parallépipède rectangle, il auroit 11 pieds de profondeur, & l'on trouveroit $f^{sc} = 180 U$; d'où l'on voit que la figure du Vaisseau tient un milieu entre ces deux figures; ce qui peut servir de guide pour proportionner les dimensions qui conviennent, lorsqu'il s'agit de faire quelque altération. Car on voit bien, qu'avec la même longueur, la même largeur, & le même volume, la valeur de f^{sc} dans le Navire, est quelque chose de plus que les deux tiers, de ce qu'elle est pour le parallépipède, & que les huit tiers de ce qu'elle est pour le corps formé de deux prismes réunis.

(394.) La quantité HU dans les Vaisseaux semblables, est à peu près comme les quatrièmes puissances des dimensions linéaires; & c'est la même chose pour f^{sc} : mais nR étant simplement comme les cubes, il s'en suit que les sinus des Inclinaisons dans les Vaisseaux semblables, seront à peu près dans la raison inverse des dimensions linéaires.

(395.) Ayant développé la théorie des Inclinaisons latérales du Vaisseau, nous devons donner quelques lumières sur les Inclinaisons directes ou de poupe à proue. Car quoique la grande longueur du Navire les rende presque insensibles, il est cependant utile d'avoir une connoissance de leur degré d'étendue, & de leur qualité, parce qu'elles varient suivant les circonstances & suivant la construction des Navires; & qu'il est très-essentiel, que de quelque espece qu'elles soient, elles n'arrivent pas à être considérables, non-seulement pour que le Vaisseau ne perde pas sa situation horizontale que le Constructeur a eu dessein de lui donner, mais pour d'autres fins qu'on exposera plus loin.

(396.) La force directe du Vaisseau est (339.), $= mru$, & cette force est égale à la force directe que produisent les voiles: ainsi, n étant la hauteur du centre des voiles au-dessus de celui de gravité, ou de l'axe de rotation, $\frac{1}{2}mru$ sera le moment direct des mêmes voiles. Celui de la proue du Navire est (200 & 215.), $= mKU \sin \Delta + \frac{1}{2}nu (Kr + \frac{1}{2} \int chx^{\frac{1}{2}} y - \frac{1}{2} \int fgx^{\frac{1}{2}})$; donc dans l'équilibre de ces deux especes de moments, on aura $\frac{1}{2}nmru = mKU \sin \Delta + \frac{1}{2}nu (kr + \frac{1}{2} \int chx^{\frac{1}{2}} y - \frac{1}{2} \int fgx^{\frac{1}{2}})$, ce qui donne $\sin \Delta =$

$\frac{1}{2}u(nr - kr - \frac{1}{2}schx^{\frac{1}{2}}y + \frac{1}{2}ffgx^{\frac{1}{2}})$. On voit, par cette formule, que cette Inclinaison ne dépend en aucune maniere des angles que peuvent former les voiles avec la quille, mais de la vitesse u du filage à laquelle elle est proportionnelle; que celle-ci soit produite par quelque moyen que ce soit. Nous avons trouvé (206.), pour le Vaisseau de 60 canons, $K = 114 \frac{1}{11}$, $kr = 1409$, $\frac{1}{2}schx^{\frac{1}{2}}y = 26970$, & $\frac{1}{2}ffgx^{\frac{1}{2}} = 2568$: ces valeurs étant substituées dans la formule avec celle de $n = 70 \frac{1}{4}$, & de $U = 68650$, il en résultera $\sin \Delta = \frac{\frac{1}{2}u(70 \frac{1}{4} \cdot 294 - 1409 - 26970 + 2568)}{114 \frac{1}{11} \cdot 68650} = -\frac{3391u}{7851843}$: d'où l'on voit que dans tous les cas qui pourroient se présenter, l'Inclinaison Δ sera toujours négative: ce qui prouve que le Vaisseau de notre exemple, au lieu de s'incliner en submergeant sa proue, l'élève de plus en plus à mesure que sa vitesse u devient plus grande, & que l'élévation du centre des forces des voiles devient plus petite. On voit encore que même dans le cas extrême l'Inclinaison est fort petite; car quoiqu'on substitue $n = 70 \frac{1}{4}$, & $u = 20$, ou que le Vaisseau fasse 12 milles par heure, Δ n'est que de $29' 41''$; Inclinaison qui ne monte pas à un demi degré, & qui, par conséquent, ne mérite aucune considération, quoiqu'elle élève la proue de 8 pouces au-dessus de l'eau, comme, par une espece de suspension. D'autres Vaisseaux qui ont leurs proues plus taillées, ou les côtés qui les forment plus verticaux, ou en forme de coin, donneroient un résultat différent, parce que la quantité $\frac{1}{2}schx^{\frac{1}{2}}y$ devient beaucoup moindre pour ces Navires.

CHAPITRE IV.

Du Gouvernement, ou du Manege, du Vaisseau.

(397.) **A**PRÈS avoir décrit le Gouvernail avec exactitude; après avoir indiqué la figure qu'il doit avoir, & les circonstances qui lui sont les plus avantageuses, il paroît assez naturel de croire qu'il ne reste aucune raison pour nous porter à de nouvelles considérations sur le Gouvernement du Vaisseau; mais si l'on examine soigneusement les forces dont l'action concourt pour produire cet effet, on verra clairement que le Gouvernail n'est qu'un des agents qui y contribuent, & peut être qu'il n'est pas le plus efficace.

DU GOUVERNEMENT, OU DU MANÈGE DU VAISSEAU. 263

(398.) Nous avons déjà dit (297.), que le Vaisseau doit tourner sur un axe vertical qui passe par son centre de gravité, & que (216.) son mouvement horizontal étant décomposé en deux autres, l'un direct, & l'autre latéral, il ne résulte du premier de ces mouvements aucune action capable de faire tourner le Navire, & qui soit, par conséquent, relative au Gouvernement du Navire, attendu que les forces qui s'exercent des deux côtés sont égales, & se détruisent mutuellement. Il n'en est pas de même pour ce qui concerne le mouvement latéral : le centre des forces qui en résultent, a été trouvé (224.), dans le Vaisseau de 60 canons, de 11 pieds $\frac{1}{2}$ plus à la poupe que le centre de gravité, & les moments qui en résultent tendent continuellement à faire arriver le Vaisseau.

PLANC. IX.

(399.) La seule puissance dont on puisse faire usage pour contre-balancer ces moments, est la force des voiles. Si les moments des voiles tendent à faire venir le Vaisseau au vent avec autant de force que les moments ci-dessus tendent à le faire arriver, il ne prendra aucun mouvement de rotation, & se maintiendra constamment sur le même rumb de vent, circonstance en quoi consiste la perfection du Gouvernement, ou du Manège : & comme la force latérale des voiles est égale à la résistance du côté, il est nécessaire, pour que les deux moments soient égaux, que les deux centres coïncident dans le même point.

FIG. 48.

(400.) Voici le raisonnement qui, jusqu'à présent, a servi de guide à tous les Géomètres. Soit *E* la proue, *F* la poupe, *C* le centre de gravité du Vaisseau, *G* celui des résistances latérales, & *IG* la direction moyenne de la force résistante, composée des deux résistances latérale & directe, ou de proue. Cela posé, il est nécessaire que le centre des forces des voiles se trouve pareillement en *G*, afin d'équilibrer les autres forces; car il est évident que cette force se dirigeant de même, suivant *GI*; il en résultera l'égalité des moments, en quoi consiste cet équilibre. On a cru, d'après ce raisonnement, avoir fait une découverte importante, & l'on a établi que le point *G* (*a*) étoit l'endroit le plus avantageux pour placer le mât, lorsqu'il n'y a qu'une seule voile; & que dans le cas où il y en a plusieurs, il falloit que le centre de toutes les voiles coïncidât avec ce même point *G*. Cependant nous avons vu (285.) que ce centre, bien loin de se

(*) *Jean Bernoulli*, Nouvelle Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux, Chap. 12, §. 1, 2, & 3. *Johannis Bernoulli Opera Omnia*, Tome II.

M. Bouguer, Traité du Navire, Liv. 3, Sect. 3, Chap. 1, page 473.

PLANC. IX.

trouver en G , est en B , à 12 pieds plus à la proue que le centre de gravité C , lorsque le Vaisseau porte toutes ses voiles; ainsi, il paroît qu'on devoit conclure, d'après cela, que le Vaisseau devoit arriver avec une très-grande force; car non-seulement la puissance, ou les forces latérales contribuent à lui donner ce mouvement, mais aussi celle des voiles. Malgré cela, le Vaisseau, bien loin d'arriver, comme l'indique ce qu'on vient de dire, a , pour l'ordinaire, une grande propension à venir au vent, & cet effet est produit par les causes que nous allons exposer.

(401.) Quoique le centre des voiles supposées planes soit en B , à cause de la courbure qu'elles prennent, ce centre se transfère (273.) en D , la valeur de BD étant (276.) depuis zéro jusqu'à $\frac{217}{1000}h$, h exprimant la largeur des mêmes voiles: mais ce n'est pas encore cette cause qui produit le plus grand effet; car, pour le produire tel qu'on l'observe, il est nécessaire que D tombe plus vers la poupe que G . Le Vaisseau s'incline vers la partie sous le vent, & par ce mouvement le centre des voiles se transporte de D en K ; de sorte que K est le vrai centre des forces des voiles, & LK , parallèle à GI , est la direction suivant laquelle elles agissent: ainsi, leurs forces étant décomposées en deux autres, les unes latérales, & les autres directes, les premières seront dirigées suivant DK , & les secondes passant par le point K , seront dirigées parallèlement à GB : de sorte que le centre des forces latérales peut être supposé en D , & celui des forces directes en K .

(402.) On voit déjà clairement, d'après cet exposé, que le Manege ou le Gouvernement du Vaisseau dépend de la combinaison des trois forces en G , en D , & en K : la première latérale en G , qui tend à faire arriver le Vaisseau; la dernière en K , qui tend à le faire venir au vent: & la latérale située en D , dont l'effet est de faire venir le Vaisseau au vent, ou de le faire arriver, selon que le point D tombe à la poupe ou à la proue du centre de gravité C . Les forces directes sont, au reste, plus grandes ou plus petites, selon que le point K s'éloigne de D , ou selon que le Navire s'incline plus ou moins; de manière que plus son inclinaison sera grande, plus le Navire viendra au vent, ou comme disent les Marins plus il sera *Ardent* *.

(403.) Ces forces ne dépendent pas moins de la hauteur à laquelle se trouve le centre K des voiles; car le Vaisseau conservant la

210 49

* Les Espagnols appellent cet effet *orzar*, ou *partir al puño*.

DU GOUVERNEMENT, OU DU MANÈGE, DU VAISSEAU. 165
 même inclinaison DCK ; plus la hauteur CK sera grande, plus la droite DK le deviendra, ou la distance à laquelle le centre des voiles s'éloigne du plan vertical qui coïncide avec l'axe de rotation.

(404.) L'inconstance du Navire dans la façon dont il se comporte relativement à son Manège, est donc une suite nécessaire de ce qu'on vient de dire. Si le vent augmente, la vitesse du Vaisseau augmente, ainsi que son inclinaison; & par-là, non-seulement les forces augmentent, mais aussi la distance dont le point K où elles agissent est éloigné du point D , & par conséquent le Vaisseau doit venir au vent; & au contraire, il doit arriver si le vent diminue: c'est ce que les Marins observent tous les jours à la mer. Au reste, dans quelque endroit qu'on place le centre des forces des voiles, on éprouvera toujours la même inconstance; & la meilleure situation qu'on puisse lui donner, consiste à le placer de manière que, soit en variant le nombre des voiles, afin d'avancer, ou de porter plus en arrière, le point B , ou soit en se servant du Gouvernail, on parvienne à produire l'équilibre dans les moments: bien entendu que la force du Gouvernail ne doit pas être employée sans nécessité; car cette machine ne peut agir sans préjudice de la marche du Vaisseau: elle doit seulement venir au secours de quelqu'un des autres moments qui seroit trop foible. Nous nous dispenserons de parler, pour le présent, d'une autre force, qui est celle des coups de mer, ou des lames, quoiqu'elle soit aussi très-considérable en elle-même, parce que n'étant point constante dans son action, c'est au Gouvernail seul à la surmonter, comme étant l'agent le plus prompt à apporter le remède nécessaire.

(405.) Les forces latérales, ou les résistances du côté du Navire sont (339 & 115.), $= \frac{1}{2} m R v$, ou parce que (340.), $v = \frac{ru}{R \tan(\beta - \epsilon)}$, elles seront $= \frac{\frac{1}{2} m r u}{\tan(\beta - \epsilon)}$. Si nous faisons donc la distance horizontale GC du centre G des résistances, au centre C de gravité $= b = 11 \frac{1}{2}$ (224.), le moment de ces résistances sera $= \frac{\frac{1}{2} m b r u}{\tan(\beta - \epsilon)}$.

(406.) Pareillement, si nous appelons e la distance horizontale CD du centre de gravité C , au centre D des voiles, lorsque le Vaisseau n'est pas incliné; & considérant que la force latérale des voiles est égale à la résistance du côté du Vaisseau, la force latérale des voiles sera aussi $= \frac{\frac{1}{2} m r u}{\tan(\beta - \epsilon)}$; & son moment $= \frac{\frac{1}{2} m e r u}{\tan(\beta - \epsilon)}$.

lequel étant ajouté au moment de l'Article précédent, donnera $\frac{\frac{1}{2} mru}{\tan(\beta-\delta)} (b+c)$ pour la somme des moments qui tendent à faire arriver le Navire : sur quoi il faut observer que la quantité c , que nous avons prise comme positive, peut aussi être négative.

(407.) Le sinus de l'inclinaison du Vaisseau est (383.), $\sin \Delta = \frac{\frac{1}{2} ru (nR - kR - \frac{1}{2} fchx^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} ffgx^{\frac{1}{2}})}{KUR \tan(\beta-\delta)}$, n exprimant la hauteur verticale du centre K des voiles au-dessus du centre de gravité C ; ainsi l'on aura DK , distance horizontale du centre des mêmes voiles au plan vertical qui coïncide avec l'axe de rotation, $= \frac{\frac{1}{2} ru (nR - kR - \frac{1}{2} fchx^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} ffgx^{\frac{1}{2}})}{KUR \tan(\beta-\delta)}$. Et comme $\frac{1}{2} mru$ est l'expression des résistances directes de la proue, ou la force directe des voiles, le moment direct, ou qui tend à faire venir le Navire au vent, sera $= \frac{\frac{1}{2} mru^2 u^2 (nR - kR - \frac{1}{2} fchx^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} ffgx^{\frac{1}{2}})}{KUR \tan(\beta-\delta)}$, ou en prenant seulement le premier terme, conformément à ce qu'on a dit, Art. 386, ce moment sera $= \frac{\frac{1}{2} mru^2 u^2}{KUR \tan(\beta-\delta)}$.

(408.) Il suit de là que, pour que le Vaisseau se comporte bien à la mer, & que le Gouvernail n'ait pas besoin d'agir pour son Manège, on doit avoir $\frac{\frac{1}{2} mru^2 u^2}{KUR \tan(\beta-\delta)} = \frac{\frac{1}{2} mru}{\tan(\beta-\delta)} (b+c)$: ou, en divisant les deux moments par $\frac{\frac{1}{2} mru}{\tan(\beta-\delta)}$, on doit avoir cette équation $\frac{\frac{1}{2} mru}{KU} = b+c$. Le premier membre de cette équation est (407.), $= DK \tan(\beta-\delta)$ * ; & le second $= DG$. Donc, pour obtenir la perfection qu'on se propose, on doit avoir $DK \tan(\beta-\delta) = DG$, ou, ce qui est la même chose, on doit avoir la proportion $\tan(\beta-\delta) : 1 :: DG : DK$. Mais l'angle DIG étant $= \beta-\delta$ ** ; on aura donc aussi $\tan(\beta-\delta) : 1 :: DG : DI$; donc $DK = DI$: c'est-à-dire que, pour obtenir la perfection qu'on cherche dans le Gouvernement du Navire, il faut que le centre K des voiles tombe sur le point I ; c'est-à-dire que les parallèles LK , GI doivent coïncider, ce qui est précisément ce qu'on se proposoit d'obtenir : de sorte que, quoique le mât soit placé en B , le centre des voiles se transporte en I : au contraire, si le mât eût été placé en G ; il

* Car c'est à cela que se réduit la valeur de DK , lorsqu'on néglige tous les termes, excepté le premier.

** En effet, on a vu (171.) que l'angle DGI que forme la quille avec la direction résultante des forces des voiles $= 90^\circ - (\beta-\delta)$; donc DIG qui est le complément de $DGI = \beta-\delta$.

eût été impossible que le Vaisseau se fût bien comporté, ou qu'il eût eu un bon Gouvernement.

(409.) Si l'équation ci-dessus n'avoit pas lieu, & que son premier membre fût plus grand que le second, ou que DK fût plus grand que DI , le Navire viendrait au vent; & il arriveroit, au contraire, si DK étoit moindre que DI . Devant suppléer, dans l'un & l'autre cas, à la différence des moments, & les ramener à l'égalité, le Gouvernail devient alors absolument nécessaire, ou bien il faut augmenter ou diminuer de la voilure dans la partie qui convient, afin de transporter le point D dans le lieu où il doit être.

(410.) Si en naviguant avec la même quantité de voiles, celles-ci ayant toujours la même disposition & la même hauteur, la vitesse du vent vient à augmenter, la vitesse u augmentera pareillement; & e diminuera, parce que BD augmentera: le premier membre croîtra donc par une double raison; & par conséquent le Vaisseau viendra au vent. Il arriveroit, au contraire, si le vent diminueoit de vitesse.

(411.) Le vent devenant plus large, la vitesse u augmente également; mais e augmentera aussi, à cause que δ diminue, & avec elle BD : donc l'effet qui en résultera doit naître de la différence entre les augmentations que reçoivent les quantités u & e .

(412.) La quantité n dépendant de la hauteur des voiles, il s'ensuit que le Vaisseau qui aura plus de guindant sera plus ardent. Ainsi, de deux quantités de voiles égales, celle qui sera la plus élevée sera plus venir au vent que la plus basse.

(413.) En augmentant la charge du Vaisseau, la quantité r , ou la résistance de la proue augmentera dans une plus grande raison que le volume U , à cause que les parties renflées, ou les plus grandes rondeurs de la proue, qui sont au-dessus de la flottaison, doivent se submerger par l'augmentation de la charge. La quantité b diminue en même temps, à cause que le centre des résistances latérales qui proviennent de la partie du côté nouvellement submergée, est beaucoup plus avancé vers la proue que le point G : donc, par ce double motif, en augmentant la charge du Vaisseau, il doit devenir plus ardent; & au contraire, il doit arriver lorsqu'on la diminue.

(414.) Si l'on chargeoit davantage le Vaisseau à la poupe, & moins à la proue, afin de porter le centre de gravité C plus à la poupe, le centre G des résistances passeroit également plus à poupe: mais, comme cette disposition ne changeroit la situation d'aucun des points B , D , K , la quantité DG deviendroit plus grande respectivement à DK ; donc le Vaisseau arriveroit. Au contraire, si l'on chargeoit le Vaisseau plus à la proue qu'à la poupe, cette disposition le rendroit plus ardent.

(415.) Le coup de mer, ou la lame qui choque le Vaisseau, est une puillance qui produit un moment plus ou moins grand, selon l'endroit où elle frappe le Vaisseau, & selon la distance horizontale de sa direction au centre de gravité du Vaisseau. Si la lame choque la proue au vent, ou la poupe sous le vent, elle fait arriver le Vaisseau; & elle le fait venir au vent, si elle choque la proue sous le vent, ou la poupe au vent. Heureusement, de quelque manière que la lame agisse, on trouve, dans l'équation même qui en exprime l'action, ce qui fournit le remède: car si le Vaisseau arrive, l'augmentation de l'angle α , & par conséquent celle de u , l'oblige à venir au vent; & s'il vient au vent, la diminution des mêmes quantités l'oblige à arriver: c'est par cette raison que, lorsqu'un Bâtiment, où l'équilibre des moments est bien établi, navigue à la bouline, il n'est presque pas nécessaire de toucher au Gouvernail.

(416.) Toutes ces conséquences regardent particulièrement les Marins, qui doivent les avoir bien présentes à l'esprit pour remédier à propos aux inconvénients qui peuvent se présenter dans plusieurs occasions. Mais il en est aussi qui sont particulières au Constructeur; car il doit avoir grande attention à ce que les valeurs de b & de e , ou, ce qui revient au même, à ce que les centres des résistances & des voiles soient situés de manière que l'équation puisse s'effectuer avec facilité; c'est ce qu'on peut obtenir de différentes manières.

(417.) La quantité b varie en augmentant ou diminuant l'élançement & la quète du Vaisseau: de sorte que plus l'élançement de la proue sera grand, par rapport à la quète de la poupe, plus le point G se portera vers la poupe, & plus la quantité b sera grande, & le Vaisseau aura d'autant moins de propension à venir au vent, & réciproquement.

(418.) On fait varier la quantité e en changeant la situation des mâts, ou en les plaçant de manière que le centre commun des voiles se trouve plus à poupe ou à proue. On y parvient encore en donnant plus ou moins de longueur aux vergues; car, par ce moyen, l'on augmente ou l'on diminue la valeur de h , (273.), & en même temps celle de BD .

(419.) Pour le Vaisseau de 60 canons, de notre exemple, nous avons trouvé (285.), en supposant qu'il porte toutes ses voiles, $BC = 12$ pieds, & (276.), $BD = \frac{173}{1000}h$, h désignant l'amplitude des voiles, laquelle est de 80 pieds à la hauteur du centre K

de leurs forces ; ainsi, l'on aura $BD = \frac{173.80}{1000} = 13$ pieds $\frac{8}{10}$: & $CB - DB = e = -1 \frac{1}{10}$: ce qui donne $b + e = 11 \frac{1}{10} - 1 \frac{1}{10} = 9$ pieds $\frac{1}{10}$. Pour trouver la valeur de $\frac{1}{KU}$, nous avons (382.), $n = 70 \frac{1}{2}$, $r = 294$, $K = 9 \frac{1}{2}$, $U = 68650$, & (352.), $u = \frac{1628}{4850} V$; ainsi, ces valeurs donneront $\frac{1}{KU} = \frac{1.70 \frac{1}{2} \cdot 70 \frac{1}{2} \cdot 294 \cdot 1628 \cdot V}{9 \frac{1}{2} \cdot 68650 \cdot 4850} = \frac{122}{1000} V$: donc, pour que l'équilibre soit bien établi, & obtenir un bon Gouvernement, ou un bon Manège, on doit avoir, dans ce cas, $\frac{122}{1000} V = 9 \frac{66}{100}$: d'où il suit que V étant $= \frac{9660}{122}$, ou à peu près $= 18$ pieds $\frac{1}{2}$, le Vaisseau Gouvernera bien avec tout l'appareil qu'on lui a supposé, & il ne sera pas nécessaire de faire agir le Gouvernail. Si la valeur de V augmente, le Bâtiment viendra au vent ; & pour maintenir l'équilibre, il sera nécessaire d'avoir recours au Gouvernail, ou de serrer quelques voiles de l'arrière ; si, au contraire, V diminue, le Vaisseau arrivera, & il faudra encore recourir au Gouvernail pour rétablir l'équilibre, ou bien il faudra serrer quelques voiles de la proue. Comme le vent peut, dans ce cas (352 & 389.), parcourir 10, 15 & 20 pieds par seconde ; avec les premiers vents, le Vaisseau aura de la propension à arriver, & il viendra au vent avec le dernier, & autres supérieurs en vitesse.

(420.) Supposons que le Vaisseau ne porte que ses deux basses voiles, les huniers avec les trois ris pris, l'artimon & le faux foc : dans ce cas, on aura (286.), $BC = 11$ pieds, & (276.), $BD = \frac{217}{1000} h = \frac{217.81}{1000}$: ce qui donne $BC - BD = CD = 11 - \frac{1718}{1000} = -6$ pieds $\frac{11}{100}$; & $b + e = 11 \frac{1}{10} - 6 \frac{11}{100} = 4$ pieds $\frac{2}{10}$. La valeur de n , dans ce même cas, est (282.), $= 56$ pieds $\frac{1}{2}$, & (352.) celle de $u = \frac{17}{100} V$; ces valeurs étant substituées dans l'équation, donnent $\frac{1}{KU} = \frac{1.56 \frac{1}{2} \cdot 56 \frac{1}{2} \cdot 294 \cdot 17 \cdot V}{9 \frac{1}{2} \cdot 68650 \cdot 100}$, ou à peu près $= \frac{17}{100} V$. Donc, pour que l'équilibre soit bien établi, & qu'en conséquence le Vaisseau Gouverne bien, on doit avoir $\frac{17}{100} V = 4 \frac{2}{10}$; équation qui a lieu, si $V = \frac{490}{17} = 28$ pieds $\frac{1}{2}$; mais avec cet appareil de voiles (352.), la vitesse du vent est de 35 à 40 pieds par seconde ; donc, avec ce vent, le Vaisseau aura toujours de la propension à venir au vent : on devroit, s'il étoit nécessaire, car-

guer l'artimon; mais on doit considérer que les coups de mer tendent davantage à faire arriver le Vaisseau, selon qu'ils sont plus ou moins forts.

(421.) Si le Vaisseau ne portoit que ses deux basses voiles, on auroit (286.), $BC = 16 \frac{11}{100}$, à laquelle valeur ajoutant celle de $BD = -\frac{217}{1000}h$, on aura $CD = c = -1 \frac{43}{100}$; & $GD = b + c = 11 \frac{1}{4} - 1 \frac{43}{100} = 10 \frac{7}{100}$. La quantité n est, dans ce cas (282.), $= 41 \frac{1}{4}$, & (352.), $u = \frac{103}{1000}V$: donc $\frac{\frac{1}{2}nru}{KU} = \frac{\frac{1}{2} \cdot \frac{11}{4} \cdot \frac{11}{4} \cdot 294 \cdot 103 \cdot V}{9 \frac{1}{4} \cdot 68670 \cdot 1000}$, ou à peu près $= \frac{42}{1000}V$: & pour que le Vaisseau soit bien équilibré, & qu'en conséquence il gouverne bien, on doit avoir $\frac{42}{1000}V = \frac{1007}{100}$: c'est-à-dire, $V = 240$, ce qui est un vent exorbitant. Le Vaisseau ne Gouvernera donc pas bien avec cet appareil, en allant à la bouline: il seroit nécessaire de border l'artimon. Avec cette voile, on auroit $CB = 2 \frac{94}{100}$, à laquelle valeur ajoutant celle de $BD = -17 \frac{18}{100}$, il viendra $GD = c = -14 \frac{64}{100}$; & $b + c = 11 \frac{1}{4} - 14 \frac{64}{100} = -3 \frac{14}{100}$. Le Vaisseau viendra donc au vent autant qu'il est nécessaire avec cette voilure, & il sera peut être nécessaire de larguer le faux foc.

(422.) Si le Vaisseau restoit avec la grande voile seule, on auroit (286.), $CB = -12 \frac{71}{100}$, & en ajoutant la valeur de $DB = -\frac{217}{1000}h = -\frac{1758}{100}$, on aura $CD = c = -\frac{3029}{100}$; & $GD = b + c = 11 \frac{1}{4} - \frac{3029}{100} = -\frac{1879}{100}$: c'est-à-dire, que le point D tombera à la poupe du point G de cette quantité; le signe négatif indiquant que le moment qui résulte des deux moments latéraux est négatif, ou qu'il tend à faire venir au vent: & le moment direct en K tendant à produire le même effet, il faut nécessairement que le Vaisseau vienne au vent avec beaucoup de force; or c'est précisément ce qu'on doit désirer dans ce cas où l'on est à la cape, car les coups de mer obligent toujours le Vaisseau à arriver avec une grande violence.

(423.) L'équilibre du Navire est parfaitement bien assuré dans tous les cas; le premier seulement pourroit faire naître quelque doute lorsque le vent est foible; car nous avons trouvé que, pour

la perfection du Manège, on devoit avoir $\frac{522 V}{1000} = 9 \frac{66}{100}$: & la quantité V étant petite, on pourroit douter que l'effet du Gouvernail fût capable de vaincre l'arrivée du Vaisseau. On a vu, à l'Article 297, que le moment du Gouvernail est =

$(D + \gamma) \frac{1}{11} mu \frac{1}{2} (4 A^2 + ga) \sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$; en faisant, dans cette formule, $D + \gamma = 78$, $a = 21$, $A^2 = 336$, $g = 5$, $\lambda = 35^\circ$, $(296.)$, & $\epsilon = 5^\circ$, elle deviendra $= 5160 \frac{533}{1000} mu$; quan-

tité qui, divisée par $\frac{\frac{1}{2} mru}{\tan(\beta - \epsilon)} = 233 mu$, comme nous l'avons fait pour les autres moments (408.), on aura $\frac{118}{10}$; ainsi l'équa-

tion qui devra avoir lieu sera $\frac{118}{10} + \frac{522}{1000} V = 9 \frac{66}{100}$; d'où l'on voit déjà que l'action du Gouvernail est plus que suffisante pour assujettir le Vaisseau, & maintenir l'équilibre.

(424.) Pour les cas du vent large & du vent arrière, ou en général pour tous les cas, nous pouvons former une équation des moments, en y renfermant ceux du Gouvernail. Supposons que ces derniers moments soient $= Qmu \sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$; pour que l'équilibre du Vaisseau soit assuré, & qu'en conséquence il Gouverne parfaitement, il faut qu'on ait $\frac{\frac{1}{2} mn^2 r^2 u^2}{\Delta U \tan(\beta - \epsilon)} - \frac{\frac{1}{2} mru(b + \epsilon)}{\tan(\beta - \epsilon)} = \pm Qmu \sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$; ou, en divisant par $\frac{mu}{\tan(\beta - \epsilon)}$, il faut

avoir $\frac{\frac{1}{2} n^2 r^2 u}{\Delta U} - \frac{1}{2} r(b + \epsilon) = \pm Q \sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda \tan(\beta - \epsilon)$.

(425.) Dans le cas du vent arrière, on a $\tan(\beta - \epsilon) = \infty$: donc tous les moments sont nuls, à l'égard de ceux du Gouvernail; & par conséquent le Gouvernail, formant un très-petit angle λ avec la quille, produira une action suffisante pour assujettir le Vaisseau, & même pour le faire tourner avec la plus grande vitesse. C'est ce que les Marins éprouvent journellement; car on voit qu'un Timonier mal habile, portant continuellement la barre tantôt à tribord, tantôt à bâbord, sans lui donner le repos nécessaire, fait continuellement lancer le Vaisseau sur bâbord, & sur tribord; c'est ce qui leur fait dire que le Vaisseau devient fou.

(426.) Dans le cas du vent large $\tan(\beta - \epsilon)$ est suffisamment grande, à l'égard des autres quantités, par conséquent le Gouvernail a encore beaucoup de force, dans cette circonstance. La seule chose dont il soit nécessaire de prévenir le Lecteur, est que,

comme toutes les quantités demeurent constantes; à l'exception de u , plus le Vaisseau aura de vitesse, ou plus le vent sera fort, plus aussi le Vaisseau aura de propension à venir au vent, ou plus l'angle λ , que le Gouvernail devra former avec la quille pour l'assujettir, devra être grand.

CHAPITRE V.

Du Roulis & du Tangage.

(427.) LES Marins appellent *Roulis* le mouvement de rotation du Vaisseau sur un axe horizontal coïncidant avec l'étrave & l'étambot; & ils appellent *Tangage* le mouvement de rotation du même Vaisseau sur un axe horizontal perpendiculaire au premier. Ces actions sont purement nuisibles, parce qu'il n'en résulte, très-souvent, que les accidents les plus fâcheux, tels que la perte des agrès, la rupture des vergues, des mâts, &c., & même la perte entière des Vaisseaux. Ces mouvements rendent encore les coups de mer plus incommodes & plus dangereux; car il arrive souvent que les lames passent par-dessus le Vaisseau, & le remplissent d'eau. Ce seroit donc une belle & importante découverte que de trouver le moyen de détruire ces dangereux mouvements; mais cela n'est pas possible, sans éprouver, avec excès, d'autres inconvénients qui ne sont pas exempts de danger; ainsi nous nous contenterons de donner les règles convenables pour modérer ces balancements, & les rendre moins préjudiciables. Les Auteurs les plus célèbres (a) n'ont considéré jusqu'ici le Roulis que comme une action qui dépend précisément de la construction & de la disposition des parties du Vaisseau, sans avoir égard à l'agitation de la mer qui le produit; & toutes leurs recherches se sont réduites à déterminer le temps dans lequel s'achèvent les balancements du Roulis, persuadés que c'est uniquement dans l'augmentation de ce temps que consiste tout l'avantage; mais, outre que l'avantage qu'on peut obtenir par ce moyen est très-peu considérable, nous verrons que les moyens qu'ils proposent pour l'obtenir sont très-préjudiciables.

(428.) On peut considérer le balancement du Roulis comme l'action par laquelle le Vaisseau reprend sa situation droite, lorsqu'après avoir été un peu incliné, il est abandonné à lui-même. Dans ce

(a) Léonard Euler *Scientia Navalis*, Tome I, Chap. IV, Prop. 48.
M. Bouguer, *Traité du Navire*, Liv. II, Sect. III.

cas, toute l'action se réduira à la somme, ou à l'intégrale des vitesses avec lesquelles se fait la rotation du Vaisseau, & ces vitesses sont (Tome I, 929.), $V = \frac{d\text{sp} \, dt}{S}$. Or il y a dans cette formule quatre objets à considérer, & tous très-importants; le temps dans lequel s'achève le Roulis; sa vitesse; sa grandeur; & l'action qu'éprouve chaque partie du Vaisseau.

(429.) Supposons à présent que la superficie de la mer se maintenant de niveau, le Vaisseau s'incline d'une quantité infiniment petite, & qu'ensuite on l'abandonne à lui-même pour lui laisser faire son balancement. Dans ce cas, le moment de la puissance $p\pi$ qui agira, sera, (197.), $= 32KP \sin \Delta$, puisque $32P = \pi$, (Tome I, 52.). De plus, la valeur des résistances (237.), $= \frac{GV}{dt} *$, G exprimant une constante; c'est-à-dire que le moment de la force agissante sera $= 32KP \sin \Delta - \frac{GV}{dt}$: c'est le même moment que celui dont nous avons déduit toute la théorie du Chap. XIII, Liv. II, Tome I, Art. 929: ainsi, toutes les formules qu'on a données dans ce Chapitre sont applicables au cas dont il est présentement question.

(430.) Le temps dans lequel s'achève le balancement du Roulis, d'après les suppositions exprimées ci-dessus, sera donc (Tome I, 937.) $T = \left(\frac{S}{KPl} + \frac{G^2}{64K^2Pl} \pm \left(\left(\frac{S}{KPl} + \frac{G^2}{64K^2Pl} \right)^2 - \left(\frac{S}{KPl} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}} \right)^{\frac{1}{2}}$, T exprimant, en secondes, la durée du Roulis, P le poids du Vaisseau, K la distance du centre de gravité au métacentre, S les moments d'inertie que produisent les parties mêmes du Vaisseau, G les moments des résistances du fluide, sur le côté du Vaisseau, dans le balancement; & l la longueur du pendule simple qui bat les secondes; longueur qui est à peu près de 39 pouces, ou 3 pieds $\frac{1}{2}$ (Tome I, 942.). On voit par cette formule que le temps de la durée d'une oscillation du Roulis dépend des quatre quantités S , G , K & P : or les deux premières quantités se trouvant dans les numérateurs de la formule, il est clair que, par leur augmentation, le temps de la durée du Roulis augmentera; au contraire, les deux dernières K & P se trouvant dans le dénominateur, leur augmentation doit évidemment faire diminuer cette durée.

(431.) Nous pouvons cependant faire disparaître en partie, de la formule, le poids P du Vaisseau, attendu que les moments d'inertie S peuvent s'exprimer par x^2P , x marquant, dans cette nouvelle expression, la distance de l'axe de rotation au point où, supposant

* Voyez aussi la Note de l'Article 932, Tome I.

tous les corps, ou toutes les parties du Vaisseau, comme réunis, ils produiroient les mêmes moments d'inertie S ; la quantité x étant plus ou moins grande, selon que les parties, ou les poids qui composent le total du Vaisseau, sont plus ou moins éloignés de l'axe de rotation qui passe par le centre de gravité. Substituant donc, à la place de S , la quantité $x^2 P$, l'expression du temps dans lequel s'achève le balancement du Roulis, deviendra $T = \dots\dots\dots$

$\left(\frac{x^2}{Kl} + \frac{G^2}{64 K^2 P l} + \left(\left(\frac{x^2}{Kl} + \frac{G^2}{64 K^2 P l} \right)^2 - \left(\frac{x^2}{Kl} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}} \right)^{\frac{1}{2}}$; ou, en supposant $G=0$, comme l'ont fait les Auteurs dont nous avons parlé, cette expression se réduira à $T = \left(\frac{x^2}{Kl} \right)^{\frac{1}{2}}$.

(432.) Il n'y pas de doute, d'après cette expression, ou formule, que, s'il ne s'agit d'autre chose que d'augmenter la durée du Roulis, on peut y parvenir aisément, en augmentant la quantité x ; c'est-à-dire, en éloignant davantage de l'axe de rotation, ou du centre de gravité les différents poids qui composent la charge du Vaisseau, &c qu'on y parvient aussi en diminuant $K = H + \frac{m}{nP} / e^2 c$.

(433.) On voit encore, par la formule, que la quantité G qui représente les moments que produisent les résistances du fluide dans le mouvement du Roulis, doit toujours être augmentée, pour augmenter la durée des balancements; cependant cette quantité est, comme nous le verrons, fort peu considérable, quoique des causes particulières la fassent augmenter ensuite au point de la rendre très-sensible dans la pratique.

(434.) Dans le Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, nous avons trouvé (166.), $K=9\frac{1}{2}$, $P=68650 m$, $G=554707 m$, (239.); & si nous faisons de plus $x=15$, & $l=3\frac{1}{2}$, nous aurons, pour l'expression du temps dans lequel s'achève le balancement du Roulis, $T = \left(\frac{15 \cdot 15}{9\frac{1}{2} \cdot 3\frac{1}{2}} + \frac{(554707)^2}{64 \cdot 3\frac{1}{2} \cdot (9\frac{1}{2})^2 \cdot (68650)^2} + \left(\left(\frac{15 \cdot 15}{9\frac{1}{2} \cdot 3\frac{1}{2}} + \frac{(554707)^2}{64 \cdot 3\frac{1}{2} \cdot (9\frac{1}{2})^2 \cdot (68650)^2} \right)^2 - \left(\frac{15 \cdot 15}{9\frac{1}{2} \cdot 3\frac{1}{2}} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}} \right)^{\frac{1}{2}}$, ou, à fort peu près, $T = 2^{\frac{1}{2}} \frac{1}{\sqrt{160}} + \frac{1}{160}$; la fraction $\frac{1}{160}$ de seconde provenant de la résistance G , qui, comme on le voit, peut se négliger: par conséquent le temps dans lequel le Vaisseau achève les balancements du Roulis, peut se réduire à $T = \sqrt{\frac{S}{KPl}} = \sqrt{\frac{x^2}{Kl}}$.

(435.) De-là il suit, que K demeurant constante, les temps T seront comme x , distance du centre de gravité au point où l'on conçoit toutes les parties du Vaisseau comme réunies: & dans les Vaisseaux semblables, ces temps seront, par conséquent,

comme

comme les racines quarrées de leurs dimensions linéaires. (a) *.

(436.) La plus grande vitesse dans le balancement du Roulis, est (*Tome I, Art. 943.*) $u = \frac{32 K^2 P \sin \Delta}{G}$, u exprimant la vitesse du métacentre (*Tome I, Art. 932.*); mais le numérateur de cette expression est le produit du moment de la puissance qui agit & produit le Roulis, multiplié par la quantité K : donc la plus grande vitesse du balancement est en raison directe de ce produit.

(437.) On voit donc que plus K^2 , qui est le carré de la distance du centre de gravité au métacentre, sera grand, ainsi que $\sin \Delta$, ou la cause qui produit l'inclinaison, plus le balancement du Roulis sera vif & fort; ainsi le Roulis en deviendra beaucoup plus dur, sans que le temps de sa durée soit altéré par le changement de la dernière quantité.

(438.) L'augmentation de P devoit, à ce qu'il semble, faire augmenter la plus grande vitesse; mais comme K est $H + \frac{m}{144} \int c^2 c$, il en résulte que le produit $K^2 P = H^2 P + \frac{Hm}{6} \int c^2 c + \frac{m^2}{144} (\int c^2 c)^2$: & comme H est une fort petite quantité, l'augmentation de P diminue plutôt ce produit qu'elle ne l'augmente.

(439.) Si, à cause de la petitesse de H , nous supposons $H=0$, il viendra $K^2 P = \frac{m^2}{144} (\int c^2 c)^2$: & de-là il suit, que dans les Vaisseaux semblables, les plus grandes vitesses seront à peu près comme $\frac{(\int c^2 c)^2}{P}$: or les quantités $(\int c^2 c)^2$ étant comme les huitièmes puissances des dimensions linéaires, tandis que P est seulement comme les troisièmes puissances, il en résulte que les plus grandes vitesses demeureront comme les cinquièmes puissances des dimensions linéaires.

(440.) Enfin on a vu (*Tome I, Art. 944.*), que la quantité

(a) M. Bouguer (*Traité du Navire*, page 432.) dit, que la Frégate le *Triton*, de 180 tonneaux, faisoit ses balancements de Roulis en 4 secondes $\frac{1}{2}$. Les dimensions linéaires de cette Frégate, suivant la description qu'il nous en donne, étoient les $\frac{2}{3}$ de celles du Vaisseau de notre exemple; d'où il suit que, suivant la règle que nous venons d'établir, le Vaisseau devoit faire ses balancements en 6 secondes. On verra plus loin pour quelles raisons les balancements peuvent être d'une plus longue durée; & ce qui, peut-être, est cause de l'erreur de M. Bouguer. On verra, pareillement, les inconvénients qui résulteroient de son assertion, si elle étoit vraie.

* Car en désignant, par les mêmes lettres accentuées, les parties homologues du second Vaisseau, on aura $T : T' :: \sqrt{\frac{x^2}{K^2}} : \sqrt{\frac{x'^2}{K'^2}}$. Or, puisque les Vaisseaux sont semblables,

on a $x : x' :: K : K' = \frac{x^2}{x'^2}$ substituant & réduisant, on aura $T : T' :: \sqrt{x} : \sqrt{x'}$.

qui mesure l'action que souffrent les fibres des pieces de bois qui entrent dans la construction du Vaisseau, est proportionnelle à $K^2 P \sin \Delta$ — *Gu*: de sorte que la plus grande action a lieu lorsque $u = 0$, c'est-à-dire, lorsque le Roulis est fini, que le Vaisseau est comme arrêté, & qu'il est pour reprendre sa premiere situation; ainsi cette plus grande action est comme $K^2 P \sin \Delta$, ou comme la plus grande vitesse. Les parties du Vaisseau souffrent dans cet instant les plus grands efforts: & courent, par conséquent, le plus grand risque de se désunir, ou de se rompre.

(441.) L'action que souffrent les mâts, qui de toutes les parties du Vaisseau, sont celles les plus exposées à se rompre, est (Tome I, Art. 946.) $= \frac{S' K^2 P \sin \Delta}{S} = \frac{S' K^2 \sin \Delta}{x^2}$, x exprimant la distance de l'axe de rotation, au point où l'on conçoit que tous les corps, ou toutes les parties du Vaisseau, sont comme réunis; donc plus cette distance sera grande, moins l'action que les mâts ont à soutenir sera considérable.

(442.) Cette action ou effort est également comme K^2 , ou comme le carré de la hauteur du métacentre, au dessus du centre de gravité; d'où l'on voit que lorsque le Vaisseau est chargé de matieres d'une pesanteur spécifique considérable, & placées dans le fond de la cale du Vaisseau, ce qui oblige son centre de gravité à s'abaisser, & par conséquent fait augmenter K , les mâts & les autres parties du Vaisseau en souffriront une action qui augmentera en raison doublée de K , & courront alors le plus grand risque de se rompre.

(443.) La même action est aussi proportionnelle à S' , c'est-à-dire, qu'elle suit la raison des moments d'inertie qu'éprouvent les mêmes mâts: de sorte que plus les mâts seront pesants, ainsi que leurs agrès & leurs voiles, & sur-tout plus ils auront de hauteur, plus ils auront à souffrir de l'effort qu'ils soutiennent.

(444.) Dans les Vaisseaux semblables, & semblablement mâtés, grées, &c., l'action que supportent les mâts est (439.) à peu près comme les cinquiemes puissances de leurs dimensions linéaires: par cette raison, le corps, la mâture, & les agrès d'un grand Vaisseau, souffrent beaucoup plus que les mêmes parties d'un Vaisseau plus petit; attendu que leurs résistances ou forces sont seulement comme les cubes des mêmes dimensions (Tome I, Art. 211 & Note, & la Note de l'Art. 113 de ce Volume.).

(445.) Ce qu'on vient de dire de la mâture, doit s'entendre de toute autre partie du Vaisseau, comme, par exemple, d'une portion de son côté, ou d'un certain nombre de ses couples, d'une

partie d'un de ses ponts, &c. L'effort que soutient une telle partie fera également exprimé par $\frac{S'K^2 \sin \Delta}{x^3}$, S' exprimant le moment d'inertie de cette partie : de sorte que, si l'on vouloir qu'elle souffrit moins d'effort, on pourroit y parvenir en diminuant S' , ou en diminuant le poids de la partie dont il s'agit, ou bien en augmentant x dans les autres parties qui ne souffrent pas tant.

(446.) Jusqu'ici nous ne nous sommes pas éloignés de ce que les Auteurs les plus célèbres ont écrit sur cette matière; toutes les choses que nous venons de dire ne sont que des conséquences de leurs principes, relativement au Roulis, & même au Tangage; parce que ces deux actions ne diffèrent en rien l'une de l'autre (a), étant considérées comme provenant de la petite inclinaison qu'on donneroit au Vaisseau: or c'est précisément ce qui a lieu pour le Roulis qui se fait après le passage du coup de mer, qui a mis en mouvement, ou en oscillation, le corps du Vaisseau; c'est-à-dire, dans les Roulis ou oscillations qui suivent le premier: mais pour le premier balancement, l'action de la puissance n'est ni entièrement semblable ni de la même valeur. Dans l'inclinaison du Vaisseau, relativement à la superficie de l'eau, qu'on suppose ici parfaitement de niveau, les deux moments des volumes *LED* & *AEG* (Tome I, 842, & la Note du même Art.) concourent à soutenir le corps du Vaisseau, & ces moments sont $= \frac{m}{12} \int e^2 c \sin \Delta$, qui est une des deux quantités qui forment la

PLANC. I.
FIG. 31.

valeur de $KP \sin \Delta = (HP + \frac{m}{12} \int e^2 c) \sin \Delta$. Mais dans l'action du coup de mer, le Vaisseau s'incline, & occupe l'espace *ABCDEA*, au lieu de celui *FDEF* qu'il occupoit auparavant: de sorte qu'on a $AIFA + HCDH = IHBI$, attendu que le volume qu'il déplace doit être constant. Le Vaisseau s'élève par l'action des nouveaux volumes occupés *HCDH* & *AIFA*, & laisse le creux *IHB*. De là, on voit que, relativement à la rotation, l'action du volume *HCDH* est positive, de même que celle de *IGBI*, & que l'action des deux volumes *AIFA* & *HGBH* est négative; de sorte que dans cette rotation il y a une puissance positive, & une puissance négative; au lieu que dans celle que nous avons considérée d'abord, les deux puissances sont positives. Il y a encore une autre différence entre ces deux cas, & cette différence provient de ce que les moments ne doivent pas être considérés, & évalués comme provenant seulement des volumes de fluide déplacés

PLANC. IX.
FIG. 50
& 51.

(a) Quoi qu'en dise M. Bouguer (*Traité du Nav.*, Liv. II, Sect. III, Chap. III, §. 5.)

par les coups de mer, c'est-à-dire, par la lame qui embrasse le Vaisseau; mais il faut encore considérer que les lames sont en mouvement, & avoir égard à la vitesse avec laquelle elles agissent; de sorte que leur force verticale doit être (*Tome I, § 82.*) =

$\int m \cdot db \cdot de (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$, tandis que, sans cette considération, elle seroit seulement $= \int m \cdot db \cdot de \cdot a$. Ainsi, la vitesse du coup de mer peut être telle que sa force soit beaucoup de fois plus grande que celle qui peut résulter de son simple poids, ou de sa simple pression; qui est le seul principe d'action qu'on ait considéré précédemment.

FIG. 49.

(447.) Pour ne rien négliger de ce qui peut mériter attention, nous observerons qu'il est une autre puissance dont nous devons considérer l'effet, & cette puissance est l'action des voiles. Si le Vaisseau ayant pris une inclinaison *DCK*, causée par la force du vent sur les voiles, reçoit, du côté du vent, le choc d'un coup de mer qui le fasse tourner sur le point *C*; alors les voiles, par le mouvement de rotation qu'elles prennent, suivent le vent, ou se dérobent en partie à son action; & la vitesse avec laquelle celui-ci les frappe, n'est plus que sa vitesse relative; c'est-à-dire, la vitesse du vent moins celle que prend la voile. Au contraire, lorsque le Vaisseau se relève & revient du côté du vent, alors la vitesse respective avec laquelle le vent charge la voile, est celle du vent plus celle de la voile. Cette différence de vitesse fait varier le moment avec lequel les voiles agissent pendant la durée du Roulis, & ce moment est un moment de résistance dans les deux cas, c'est-à-dire, soit que le Navire plie dans le Roulis en augmentant son inclinaison, soit qu'il se relève pour tomber ensuite du côté du vent. Car lorsqu'il se relève, la résistance est manifeste, puisque le moment s'oppose à la force qui le relève; & si le Vaisseau plie en augmentant son inclinaison, ce moment étant de moins dans celui de la force qui le fait plier, il est de même négatif, & produit, par conséquent, l'effet d'une résistance. Ainsi, appellant *n* la hauteur, ou la distance du centre des voiles à l'axe de rotation, nous aurons $K : u :: n : \frac{nu}{K}$; expression de la vitesse latérale de ce même centre; & par conséquent $\frac{nu}{K \sin \gamma}$, sera celle de la vitesse suivant la direction du vent. Cette vitesse doit produire la force latérale des voiles (§ 38.), = $\frac{1}{2} m A^2 G \cos(\beta - \Delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)$, en substituant $\frac{nu}{K \sin \gamma}$ en place de *V* seul, & faisant auparavant dans la formule $u = 0$, & $v = 0$, attendu que ces vitesses ne peuvent aucunement influer sur celles qu'on considère actuellement dans le Vaisseau. On aura

donc la force latérale des voiles produite par le balancement du Roulis, $= \frac{1}{2} mA^2 G \cos(\beta - \delta) \cdot \frac{nu \sin \alpha}{K \sin \gamma}$; ou $= \frac{Qnu}{K}$, en faisant . . . $\frac{1}{2} mA^2 G \cos(\beta - \delta) \frac{\sin \alpha}{\sin \gamma} = Q$; & le moment sera $= \frac{Qn^2 u}{K}$; ou, parce que (*Tome I*, 131.), $V = \frac{u ds}{K}$, & par conséquent $u = \frac{KV}{ds}$, ce moment sera $= \frac{Qn^2 V}{ds}$. Ainsi, en mettant à la place de la quantité G , que nous avons ci-devant introduite dans les formules, & qui exprimoit la constante qui multiplioit les résistances du côté, nous n'aurons qu'à substituer maintenant la même quantité, augmentée de Qn^2 : ou si G désigne la même valeur qu'auparavant, nous n'aurons qu'à substituer maintenant la quantité $G + Qn^2$, en place de G seul.

(448.) Si l'on substitue dans la valeur de $Q = \frac{1}{2} mA^2 G \cos(\beta - \delta) \frac{\sin \alpha}{\sin \gamma}$, les valeurs trouvées (352.), sçavoir, $A^2 = 23050$, $G = \frac{9}{10}$, $\beta = 40^\circ$, $\delta = 8^\circ 20'$, $\alpha = 25^\circ$, on trouvera, à fort peu près, $Q = 270 \frac{1}{2} m$. Multipliant cette quantité par (282.), $n^2 = 70 \frac{1}{2} \cdot 70 \frac{1}{2}$, on aura $Qn^2 = 1346181. m$, à quoi ajoutant $G = 554707. m$, la somme sera 1900888. m ; c'est la quantité qu'il faut substituer en place de 554707. m seul, dans le calcul de la durée du balancement du Roulis. Cette substitution donnera la durée du Roulis de $\frac{1}{2}$ de seconde plus longue; de sorte qu'au lieu de $2'' \frac{2}{100} + \frac{1}{100}$, que nous avons trouvé ci-dessus, on aura, en supposant toutes les voiles déployées, & que le Vaisseau navigue à la bouline, on aura, dis-je, cette durée de $2'' \frac{2}{100} + \frac{1}{100} + \frac{2}{100} = 2'' \frac{5}{100}$. Cette augmentation de $\frac{1}{2}$ de seconde est une quantité fort petite; mais cependant elle devient sensible dans la pratique de la mer: car on apperçoit clairement de la différence dans les Roulis lorsqu'on serre les voiles.

(449.) En outre, pour parvenir à une connoissance exacte du temps dans lequel s'achève le Roulis, il est d'autres particularités dont l'influence est beaucoup plus considérable, & auxquelles il est essentiel d'avoir égard; car cette connoissance ne peut résulter complètement de la formule seule que nous avons trouvée pour la valeur de la vitesse angulaire. La durée du balancement doit aussi dépendre beaucoup du temps que la lame emploie à passer sous le Vaisseau, & ce temps ne peut éprouver aucune altération de la valeur plus ou moins grande que pourroient avoir les moments d'inertie S , ni de la valeur d'aucune des autres quantités qui entrent dans la formule donnée (430.). La vitesse de la lame a été trouvée (*Tome I*, Art. 816.), $= -\frac{8b}{(a+b)^{3/2}}$, b exprimant la moitié de l'amplitude de la lame, a sa hauteur totale, & c la demi-circonférence du cercle dont le rayon est l'unité. Si dans une seconde elle parcourt l'espace exprimé par

cette quantité, elle parcourra la moitié b de son amplitude dans $\frac{1}{2}c(a+b)^{\frac{1}{2}}$ secondes; c'est ce temps qui doit s'écouler depuis l'instant où le Vaisseau commence à s'élever sur la lame, jusqu'à ce que la plus grande élévation de celle-ci se trouve sous le côté du Vaisseau. Mais il est encore nécessaire d'ajouter à ce temps celui que la même lame doit employer de plus, pour parvenir au point où son moment est le plus grand: or ce point se trouve nécessairement entre le côté & le milieu du Vaisseau; car, lorsque la plus grande élévation de la lame arrive au plus fort de la largeur du Vaisseau, elle n'est encore du chemin à faire pour arriver aux autres points de son côté. Ainsi, supposant que ce point où le moment de la lame est le plus grand, est éloigné du même côté, de la quantité h ; nous trouverons qu'il faut le temps $\frac{h}{g} (a+b)^{\frac{1}{2}}$, pour que le sommet de la lame parcoure cette quantité. Le temps qu'emploiera le Vaisseau à produire son premier balancement causé par la seule impulsion de la lame, sera donc $t = \frac{1}{2}c(a+b)^{\frac{1}{2}}(1 + \frac{h}{a})$; d'où l'on voit que, dans l'expression de cette durée, il n'y a que la quantité h qui dépende en partie du Vaisseau; c'est la nature & la grandeur de la lame qui détermine toutes les autres. Si nous faisons (Tome I, Art. 818.) $b = a(1 + \frac{1}{2}c)$, nous aurons aussi $t = \frac{1}{2}c(2a + \frac{1}{2}ac)^{\frac{1}{2}}(1 + \frac{h}{a(1 + \frac{1}{2}c)})$.

(450.) Si l'on fait $h = 8$ pour le Vaisseau de 60 canons, de notre exemple, on trouve les valeurs du temps dans lequel ce Vaisseau doit achever son Roulis causé par la seule action de la lame, telles qu'on les voit dans la Table ci-contre.

(451.) Les Roulis occasionnés par la lame, durent donc beaucoup, lorsque la lame est presque insensible: ensuite leur durée va en diminuant, à mesure que la lame augmente, jusqu'à ce qu'elle ait atteint le *minimum*, & passé ce terme, elle retourne à augmenter. On

trouve ce *minimum* en différenciant la quantité $a^{\frac{1}{2}} + \frac{h}{a^{\frac{1}{2}}(1 + \frac{1}{2}c)}$ * ; ce

TABLE de la durée des Roulis causés par l'action seule des lames.

| Hauteurs des Lames en pieds. | Valeurs de t , ou de la durée du Roulis, exprimées en secondes. |
|------------------------------------|---|
| 0 $\frac{1}{4}$. . . | . . . 5" |
| 1 | . . . 3 $\frac{5}{100}$ |
| 3 $\frac{311}{1000}$. . . | . . . 2 $\frac{5}{100}$ |
| 4 | . . . 2 $\frac{6}{100}$ |
| 9 | . . . 3 |
| 16 | . . . 3 $\frac{11}{100}$ |
| 25 | . . . 4 $\frac{17}{100}$ |
| 36 | . . . 4 $\frac{5}{100}$ |
| 49 | . . . 5 $\frac{12}{100}$ |
| 64 | . . . 6 $\frac{20}{100}$ |

* C'est la valeur de t , (Art. 449.), divisée par la quantité constante $\frac{1}{2}c(2 + \frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}$.

qui donnera $a = \frac{h}{1+\frac{1}{2}c}$: de sorte que le moindre temps dans lequel les Vaisseaux doivent donner leur Roulis par la cause de la lame, est $t = \frac{1}{2} c \left(\frac{2+\frac{1}{2}c}{1+\frac{1}{2}c} \right)^{\frac{1}{2}} h^{\frac{1}{2}}$.

(452.) Les lames dont on vient de parler sont celles qui ont déjà pris tout l'accroissement dont elles sont susceptibles relativement au vent qui les a occasionnées. Dans celles qui subsistent après que l'action du vent est cessée, il y a quelque variation, selon le rapport qui a lieu entre leur hauteur & leur amplitude * ; mais si nous négligeons leur hauteur, le temps de la durée du Roulis qui résultera de ces lames, se réduira à $t = \frac{1}{2} c \left(b^{\frac{1}{2}} + \frac{h}{b^{\frac{1}{2}}} \right)$. De cette sorte, à la lame de 64 pieds de hauteur il correspond une largeur, ou amplitude $b = 64 \left(1 + \frac{1}{2} c \right) = 163,08$, d'où l'on tire $b^{\frac{1}{2}} = 12,77$: donc, dans le cas même où cette lame parvient à avoir une très-petite hauteur, le temps dans lequel le Vaisseau devra achever le balancement de son Roulis par l'action seule de cette lame, sera $t = \frac{1}{2} \cdot 3,14 \left(12,77 + \frac{8}{12,77} \right) = 5^{\circ} \frac{26}{100}$, (a).

(453.) Ces temps devoient effectivement être ceux qu'emploieroient les Vaisseaux à faire leurs premiers Roulis ; si, d'un autre côté, ceux que nous avons conclus auparavant, & qui sont exprimés par $T = \sqrt{\frac{S}{KPI}}$, leur étoient égaux ; mais ne l'étant pas, il arrivera nécessairement que les balancements se contrarieront, & se causeront une altération mutuelle, & que le Vaisseau prendra un mouvement moyen, la grandeur du Roulis, ses vitesses & ses moments éprouvant une variation. Si, par exemple, le temps t durant lequel la lame produit son action, étoit moindre que T , la lame gagneroit sur le côté du Vaisseau, en produisant le même effet que si l'on augmentoit la valeur de K , laquelle quantité diminuera la valeur du temps T , en l'approchant de l'égalité avec t : ainsi, non-seulement la plus grande vitesse du balancement qui est $u = \frac{32 K \cdot P \cdot \delta \cdot \Delta}{C}$ augmentera pareillement, mais aussi les plus grands moments que souffre le corps du Vaisseau. Dans le Vaisseau de 60 canons, cet inconvénient ne peut avoir lieu que lorsque les la-

* Ces dernières lames sont celles que les Espagnols appellent *Olas de leva*, ou *Mares de leva* (Tome I, Art. 818).

(a) C'est peut être quelque cas comme celui-ci, qui fit croire à M. Bouguer que la Frégate le *Triton* faisoit ses Roulis dans 4 secondes $\frac{1}{2}$. En effet, on voit, d'après ce qu'il dit à la p. 92 212, que, pour faire son expérience, il choisit un temps où la mer étoit peu agitée ; c'est-à-dire, où les lames étant devenues régulières, elles avoient peu de hauteur, & étoient de l'espèce de celles dont nous venons de parler.

mes que leur hauteur, ou que leur hauteur est moindre, auquel cas le Vaisseau se trouve forcé de faire le balancement en moins de $2^{\circ} \frac{2}{3}$. Lorsque la hauteur des lames est plus grande, le Vaisseau achevera son Roulis avant le passage de la lame.

(454.) On peut déjà inférer de tout ce qui vient d'être dit, qu'il y auroit un grand inconvénient d'augmenter les moments d'inertie S , dans la seule vue d'augmenter le temps T , dans lequel le Vaisseau acheveroit son Roulis, étant abandonné à lui-même. Car outre qu'il n'en résulteroit qu'un très-petit avantage, on augmenteroit excessivement la rapidité du Roulis, sa grandeur, les moments que souffre le corps du Vaisseau, & l'élévation des eaux sur le côté, qui peut être passeroient par-dessus le bord, comme elles y passent quelquefois, ce qui inonde entièrement le Vaisseau. Si, par exemple, le temps T étoit de 5° , toutes les lames, depuis 10 pieds de hauteur jusqu'à 36 pieds, seroient très-capables de produire ces dangereux effets; au lieu que T étant $= \frac{1}{2} 2^{\circ} \frac{2}{3}$, ce sont seulement les lames de moins de 9 pieds qui pourroient les causer, & des lames de cette hauteur ne peuvent produire des dommages bien considérables.

(455.) Pour augmenter la durée du Roulis, il conviendrait mieux de s'attacher à diminuer la quantité K ; car quoique l'avantage qui pourroit en résulter ne fût pas grand, la plus grande vitesse du balancement diminueroit au moins, ainsi que les moments que souffre le corps du Vaisseau. Mais cela n'empêcheroit cependant pas que les Roulis n'augmentassent de grandeur, que les lames ne s'élevassent davantage sur le côté, & que le Vaisseau n'embarquât une très-grande quantité d'eau par-dessus son bord: tandis qu'il est nécessaire, au contraire, d'augmenter K pour remédier à ces inconvénients.

(456.) On voit, d'après cela, de quelle importance il est de bien approfondir la théorie pour proportionner cette quantité comme il convient. Puisque $T^2 = \frac{S}{KPI}$, on aura aussi $r^2 = \frac{S}{PI}$, en exprimant par r la quantité correspondante à K ; quantité qu'il faudra déterminer pour le Vaisseau, afin que ses oscillations soient isochrones avec celles de la lame. On aura donc $\frac{S}{PI} = T^2 K = r^2$, & par conséquent $r = \frac{T^2 K}{r^2}$. Donc le moment de la puissance qui agit sur le Vaisseau avec l'effort de la lame $= \frac{T^2 KP \sin \Delta}{r^2}$, tandis que celui que produit le Vaisseau seul est $= KP \sin \Delta$. Or, ces deux moments

moments operent chacun en particulier , comme s'ils avoient à vaincre des moments d'inertie égaux : on aura donc le vrai moment résultant = $\left(\frac{T^2 + t^2}{2t^2}\right) KP \sin \Delta$ *.

(457.) La quantité $\left(\frac{T^2 + t^2}{2t^2}\right) K$ sera donc celle qui aura réellement lieu dans le Roulis , au lieu de la quantité K qui auparavant étoit supposée y influer seule. Ainsi , en nommant Θ le vrai temps dans lequel le Vaisseau achevera son Roulis , nous aurons $\Theta = \sqrt{\frac{2t^2 S}{(T^2 + t^2) K P l}} = \sqrt{\frac{2t^2 x^2}{x^2 + t^2 K l}}$ **.

(458.) Ce que nous venons de voir confirme déjà une partie de ce que nous avons avancé ci-dessus ; car on voit non seulement que le temps Θ prend une valeur moyenne entre T & t , mais encore que la variation de cette valeur , qui résulte de l'augmentation de S , ou de x , & de la diminution de K , est fort peu considérable. Supposant $x = 15$, $K = 9\frac{1}{2}$, $t = 3$, & $l = 3\frac{1}{2}$; on aura $T = \sqrt{\frac{x^2}{K l}} = 2''\frac{1}{2}$, & $\Theta = 2''\frac{1}{2}$. Supposant ensuite $x = 21$, on aura $\Theta = 3''\frac{11}{100}$; faisant ensuite $K = 6$, on aura $\Theta = 3''\frac{12}{100}$; d'où l'on voit que la durée du Roulis n'est point de $3''$, ni de $2''\frac{1}{2}$, mais de $2''\frac{1}{2}$, qui est une durée moyenne. On voit en même temps qu'en augmentant x de 6 pieds, Θ n'a augmenté que de $\frac{11}{100}$ de seconde ; ce qui répond à peu près à $\frac{7\frac{1}{2}}{100}$ de seconde par pied : & qu'en diminuant K de 3 pieds, ou en la réduisant à ses deux tiers, Θ a seulement augmenté de $\frac{11}{100}$ de seconde. Toutes ces quantités sont , comme on le voit , très-peu considérables , & méritent très-peu d'attention , eu égard aux inconvénients dans lesquels on tombe en cherchant à les obtenir.

(459.) Ce qui se présente d'abord à l'esprit , est la grandeur du Roulis ; car cette grandeur augmente à mesure que x augmente , & que K diminue. L'inclinaison du Vaisseau du côté sous le vent est la mesure , ou la juste grandeur du Roulis , considéré comme provenant de la plus ou moins grande efficacité , ou du moment de la lame. Prenons donc δ pour exprimer cette inclinaison , nous aurons $K P \sin \delta = \left(\frac{T^2 + t^2}{2t^2}\right) K P \sin \Delta$; ce qui donne $\sin \delta = \dots \left(\frac{T^2 + t^2}{2t^2}\right) \sin \Delta = \left(\frac{x^2 + t^2 K l}{2t^2 K l}\right) \sin \Delta$. On voit , par cette formule , qu'à mesure que x augmente , ou que K diminue , l'inclinaison δ doit

* C'est la moitié de la somme des deux.

** Car $T = \frac{S}{K P l}$: or $S = x^2 P (431.)$; donc $T = \frac{x^2}{K l}$. Substituant ces valeurs de T & de S dans celle de Θ , on aura l'expression que donne l'Auteur.

augmenter. Ainsi, en supposant, comme ci-devant, $x=15$, $K=9\frac{1}{2}$, $t=3$, & $l=3\frac{1}{2}$, on aura $\sin \Delta = \frac{874}{949} \sin \Delta$; & en faisant $x=21$, $\sin \Delta = \frac{1258}{949} \sin \Delta$; c'est-à-dire que Δ est plus grand des deux cinquièmes qu'il n'étoit dans le premier cas; quantité qui, comme on le voit, est très-considérable. Pareillement, en faisant $K=6$, on a $\sin \Delta = \frac{712}{624} \sin \Delta$; c'est-à-dire que Δ est d'un cinquième plus grand qu'il n'étoit dans la première supposition. On voit que toutes ces quantités sont très-grandes, relativement au peu d'avantage qu'on peut gagner du côté du temps.

(460.) De même que, pour avoir la véritable expression du temps, nous avons substitué la quantité $\left(\frac{T^2+t^2}{2t^2}\right) K$ à la place de K seul, nous devons faire la même substitution dans l'expression de la plus grande vitesse, qui (436.) est $= \frac{32K^2P \sin \Delta}{G}$, afin d'obtenir la véritable expression de cette vitesse; en conséquence, la plus grande vitesse sera $= \left(\frac{T^2+t^2}{2t^2}\right)^2 \frac{32K^2P \sin \Delta}{G} = \left(\frac{x^2+t^2 Kl}{2t^2 l}\right)^2 \frac{32P \sin \Delta}{G}$. On voit, par cette formule, que la plus grande vitesse dans le Roulis devient plus grande à mesure que x ou S devient plus grande; & pareillement qu'elle devient encore d'autant plus grande, à mesure que K augmente: de sorte qu'il convient de diminuer K , pour diminuer la vitesse du Roulis, mais toutefois sans augmenter x ou S .

(461.) Nous nous sommes, comme on le voit, beaucoup étendus sur la théorie du temps, de la grandeur & de la vitesse des balancements du Roulis; mais ce ne sont pas les points les plus intéressants pour les Marins. Le Roulis est une action préjudiciable, & ses grands inconvénients sont les actions, ou moments, excessifs que peuvent en souffrir toutes les parties du Vaisseau, & notamment la mâture, ce qui peut occasionner la perte des mâts, & même la perte entière du Vaisseau; ce sont aussi les grandes élévations des eaux sur le côté, lesquelles inondent le Vaisseau. Pourvu qu'on puisse remédier à ces inconvénients, il importe peu de quelle façon le reste se trouve; & si les Auteurs les plus célèbres ont seulement porté leur attention sur les moyens de diminuer le temps du Roulis, ce n'a été que parce qu'ils étoient persuadés que tous les autres avantages dépendoient de cette diminution. Les moments que souffrent les mâts sont (441.), $\frac{S^2 K^2 P \sin \Delta}{S}$; en substituant dans cette expression $\left(\frac{T^2+t^2}{2t^2}\right) K$, en place de K seul, elle deviendra $\left(\frac{T^2+t^2}{2t^2 l}\right)^2 \frac{S^2 K^2 P \sin \Delta}{S} = \left(\frac{T^2+t^2}{2t^2 l}\right)^2 \frac{S^2 K^2 P \sin \Delta}{l}$. Cette expression

* Car (431.), $T^2 = \frac{x^2}{K^2 l}$; ce qui donne $x^2 = T^2 K l$, & par conséquent $S = x^2 P = T^2 K P l$.

prend une valeur infinie, si T est infini, & elle la prend également, si $T=0$. Il y a donc une valeur de T telle que la mâtüre éprouvera la moindre action qu'il est possible, & cette valeur se détermine en égalant à zéro la différencielle de la quantité $\left(\frac{T+1}{2T}\right)^2$;

c'est-à-dire qu'on la tirera de l'équation $dT - \frac{TdT}{T^2} = 0$, laquelle donne $T=t$ pour le cas où les mâts éprouvent la moindre action. Ainsi, pour que les mâts aient à souffrir le moins qu'il est possible, le Vaisseau doit être isochrone à la lame; c'est-à-dire que les Roulis qu'il donneroit par lui-même doivent se faire dans le même temps que ceux que la lame produiroit, lesquels sont exprimés dans la Table de l'Art. 450. Toute autre valeur qu'on donneroit à T , moindre, ou plus grande, produiroit de plus grands moments dans la mâtüre. Si T est plus grand que t , la durée du Roulis sera plus grande; mais la plus grande vitesse augmentera en même temps, & c'est de cette vitesse que dépend principalement l'action que supportent les mâts; & si T est moindre que t , la vitesse & la grandeur du balancement diminuent, mais le temps augmente.

(462.) On voit, d'après ce que nous venons d'exposer, qu'il nous reste à trouver la valeur la plus avantageuse de S . Or, cette détermination est maintenant très-facile; car T devant être égal à t , & ayant $T = \sqrt{\frac{S}{KPl}}$, nous aurons $t = \sqrt{\frac{S}{KPl}}$, ou $S = t^2 KPl$,

& $x = tK^{\frac{1}{2}}l^{\frac{1}{2}}$; c'est la valeur de S , ou de x , qui fera que les mâts travailleront le moins qu'il est possible. Mais la valeur de t est indéterminée, chaque lame produisant une valeur différente; par conséquent, pour obtenir cet avantage, il seroit nécessaire de faire varier la valeur de S ou de x , en les augmentant dans les grandes lames, & en les diminuant dans les petites, ce qu'il n'est pas possible d'exécuter dans la pratique de la mer.

(463.) Cependant, si l'on ne peut obtenir tout l'avantage qu'on se propose, on peut prendre un milieu entre ces valeurs, qui ne soit pas très-éloigné de procurer le plus grand avantage; car les petites lames ne produisant que peu, ou même point, de préjudice, on peut négliger d'y avoir égard, & porter uniquement son attention sur celles dont la hauteur & la vitesse commencent déjà à être dangereuses, en menaçant la mâtüre, & prendre un temps moyen, ou une valeur moyenne de t entre celles-ci & les plus grandes. Supposons que les premières soient les lames de 9 pieds de hauteur,

Substituant cette valeur de S , dans la formule, elle deviendra telle que l'Auteur l'indique.

& les dernières celles de 36 ou 40 pieds; la valeur moyenne de ϵ sera alors $= 4''$. D'après cela, on aura $S = x^2 P = 16 KPl$; ce qui donne $x = 22$, en substituant, pour le Vaisseau de 60 canons, $K = 9\frac{1}{2}$, & $l = 3$. Or cette valeur de x est impossible, à moins qu'on ne surcharge de poids la mâture, & sur-tout les vergues, ce qui l'exposeroit aux plus grands dangers, & auroit les suites les plus fâcheuses. Car le Vaisseau de 60 canons ayant seulement 42 pieds dans sa plus grande largeur, la moitié de cette largeur n'est que de 21 pieds; ainsi il n'est pas possible de donner à x la valeur ci-dessus. Mais on doit toujours conclure de ceci que, dans ce Vaisseau, plus on pourra séparer les poids du centre de gravité, sans toutefois trop préjudicier aux parties qui doivent les supporter, plus le travail de la mâture sera diminué: ainsi, cet arrangement sera le plus approprié à la mâture.

(464.) On a déjà vu, lorsqu'on a pris la différentielle de l'expression $\left(\frac{T^2 + \epsilon^2}{2\epsilon^2 T}\right)^{\frac{1}{2}} \frac{S' K \sin \Delta}{l}$, que nous avons regardé K comme constante, & que nous avons seulement fait varier la quantité $T = \sqrt{\frac{S}{KPl}} = \sqrt{\frac{x^2}{Kl}}$; c'est-à-dire que la seule quantité S ou x a été considérée comme variable: & c'est d'après cette supposition qu'on a trouvé la valeur avantageuse qui correspond à ces quantités, en tant qu'il s'agit de rendre l'action de la mâture la moindre qu'il est possible. Pour trouver celle qu'on doit donner à K , pour concourir au même effet, il n'y a qu'à introduire dans l'expression la valeur de $T = \sqrt{\frac{x^2}{Kl}}$, & elle se réduit à $(x^2 + \epsilon^2 Kl)^{\frac{1}{2}} \frac{S' \sin \Delta}{4\epsilon^2 x^2 l^{\frac{1}{2}}}$: d'où l'on voit que plus la valeur de K sera grande, plus l'effort que la mâture aura à supporter sera grand.

(465.) Ceci annonce que nous devrions donner à K la moindre valeur possible: mais l'élévation des eaux sur le côté du Vaisseau, les inondations & les dangers qui s'ensuivent, nous donnent une indication contraire. Le moment de la puissance qui agit sur le Vaisseau dans l'effort de la lame est (456.), $= \frac{T^2 KP \sin \Delta}{\epsilon^2}$, & ce seroit avec ce moment que le Vaisseau agiroit par lui-même, en supposant que le corps dudit Vaisseau varie dans la raison de K à $\frac{T^2 K}{\epsilon^2}$, & que $\sin \Delta$ demeure constant. Mais, comme le corps du Vaisseau ne varie point, cette action de la lame dépendra de l'augmentation ou de la diminution de $\sin \Delta$; de sorte qu'en supposant l'inclinaison $= \theta$, nous aurons $\frac{T^2 KP \sin \theta}{\epsilon^2} = KP \sin \theta$, ou $\sin \theta = \frac{T^2}{\epsilon^2} \sin \Delta$; c'est-à-dire que

les sinus des inclinaisons, ou les hauteurs de l'eau sur le côté du Vaisseau, seront comme les quarrés des temps dans lesquels s'accomplissent les balancements du Roulis : mais ce temps a été trouvé (457.),

$= \left(\frac{2 \sqrt{S}}{(T^2 + t^2) K P I} \right)^{\frac{1}{2}}$; donc les hauteurs des eaux sur le côté du Vaisseau, seront comme $\frac{S}{(T^2 + t^2) K P I} = \frac{t^2 T^2}{T^2 + t^2} = \frac{t^2 x^2}{x^2 + t^2 K I}$; d'où l'on voit

que plus la valeur de K sera petite, plus l'élévation de l'eau sur le côté du Vaisseau sera grande. Si l'on suppose donc que α re-

présente cette hauteur, nous aurons $\alpha = \frac{n t^2 T^2}{T^2 + t^2}$, n exprimant une

constante. Mais, dans le cas où l'on suppose le Vaisseau arrêté, & sans aucun mouvement, on doit avoir $\alpha = a$, hauteur totale de la

lame, & $T = \infty$: donc, dans ce cas, nous aurons $\alpha = a = n t^2$; & si l'on substitue dans cette équation la valeur de t , qui est $=$

$\frac{1}{2} c^2 (a+b) \left(1 + \frac{h}{b}\right)$, on aura $a = \frac{n c^2}{64} (a+b) \left(1 + \frac{h}{b}\right)^2$; d'où l'on tire

$n = \frac{64 a}{c^2 (a+b) \left(1 + \frac{h}{b}\right)^2}$. Mais, comme l'objet de notre recherche n'est

pas d'avoir la hauteur de la lame au point où le Roulis est achevé, mais sur le côté du Vaisseau; & que dans ce cas, la quantité $h = 0$,

on aura $n = \frac{64 a}{c^2 (a+b)}$; & cette valeur de n étant substituée dans celle

de α , donnera $\alpha = \frac{64 a t^2 T^2}{c^2 (a+b) (T^2 + t^2)}$. Il faut observer que, dans cette

formule, t ne doit plus exprimer le temps dans lequel le Vaisseau acheve son Roulis, attendu qu'on a supposé $h = 0$, mais celui dans lequel la lame parcourt la moitié b de son amplitude : ainsi, il vaut mieux,

pour éviter toute confusion & toute méprise, exprimer ce dernier

temps par t' , & l'on aura $\alpha = \frac{64 a t'^2 T^2}{c^2 (a+b) (T^2 + t'^2)} = \frac{64 a t'^2 x^2}{c^2 (a+b) (x^2 + t'^2 K I)}$; &

en substituant la valeur de t' , qui (449.) est $= \frac{1}{64} c^2 (a+b)$, on aura

$\alpha = \frac{T^2 x^2}{T^2 + \frac{1}{64} c^2 (a+b)} = \frac{x^2 + \frac{1}{64} c^2 K I (a+b)}{x^2 + \frac{1}{64} c^2 K I (a+b)}$. Enfin, si nous supposons;

pour les lames qui ont pris tout l'accroissement dont elles sont susceptibles à l'égard du vent qui les a produites, $b = a \left(1 + \frac{1}{4} c\right)$

(449 & 452.), l'on aura, pour ces lames, $\alpha = \dots \dots \dots$

$\frac{T^2 x^2}{T^2 + \frac{1}{64} c^2 a \left(2 + \frac{1}{4} c\right)} = \frac{x^2 + \frac{1}{64} c^2 K I \left(2 + \frac{1}{4} c\right)}{x^2 + \frac{1}{64} c^2 K I \left(2 + \frac{1}{4} c\right)}$, ou, à peu près, $\alpha = \frac{x^2 a}{x^2 + \frac{1}{64} c^2 K I}$.

(466.) Les élévations de l'eau sur le côté du Vaisseau ne sont donc pas

les plus grandes possibles, seulement lorsque la hauteur K du métacentre

au-dessus du centre de gravité est la moindre qu'il est possible; mais ces

élévations croissent aussi à proportion que x , ou les moments d'inertie

tie S du Vaisseau deviennent plus grands : en un mot, ces élévations sont comme les quarrés des temps de la durée du Roulis. Ainsi, dans le Vaisseau de 60 canons, supposant $x = 15$, $K = 9 \frac{1}{2}$, & la hauteur a de la lampe $= 36$, on trouvera $\alpha = \frac{15 \cdot 15 \cdot 36}{15 \cdot 15 + 192 \cdot 9 \frac{1}{2} \cdot 36} =$

12 pieds $\frac{1}{2}$; & si l'on suppose $x = 21$, il en résultera $\alpha = 18 \frac{5}{8}$. De même, en supposant $K = 6$, on trouvera $\alpha = 16$.

(467.) On doit ajouter à ces élévations la dénivellation, ou les hauteurs auxquelles la lame s'élèvera de plus, en vertu de la vitesse avec laquelle elle choquera le Vaisseau, laquelle hauteur est (*Tome I, Art. 594.*) $= \frac{u^2}{64}$, u exprimant la vitesse de la lame, qui, comme nous

l'avons dit (449) est fournie par l'équation $u = \frac{85}{(3+b)^{\frac{1}{2}}}$. Ainsi, cette hauteur sera $\frac{u^2}{64} = \frac{b^2}{(3+b)^2} = \frac{(1+b)^2}{(2+\frac{1}{2})^2}$, ou, à peu près, $= \frac{1}{2} a$: d'où

l'on voit que la hauteur de la lame étant de 36 pieds, comme nous l'avons supposée ci-dessus, ce qu'on doit ajouter aux élévations précédentes, sera $\frac{1}{2} \cdot 36$ pieds $= 6$ pieds $\frac{1}{2}$: par conséquent ces élévations seront de $19 \frac{1}{2}$, $25 \frac{1}{16}$, & $22 \frac{1}{2}$. Mais il faut observer que ces élévations n'ont lieu que pour le cas seul où la lame choque le côté du Vaisseau dans une direction qui lui est exactement perpendiculaire ; & c'est pour cette raison qu'il est si dangereux qu'elle tombe ainsi perpendiculairement, & qu'il n'en est pas de même quand elle frappe un peu obliquement, comme lorsqu'on va à la bouline. Dans ce dernier cas, u est moindre dans la raison de 5 à 4 ; ainsi, la hauteur qu'on doit ajouter se réduira à 5 pieds $\frac{1}{2}$; & en conséquence, les élévations ci-dessus deviendront $17 \frac{2}{16}$, $23 \frac{2}{16}$, & $21 \frac{1}{2}$. Mais cette correction n'est pas la seule, ni même la plus considérable qu'on doive appliquer à ces élévations. Le Vaisseau ne reçoit pas la lame comme le seroit un rocher ; il cède à son impulsion, en prenant même une partie de sa vitesse, & nous devons compter la vitesse u diminuée de toute cette partie qu'il reçoit. Cette quantité dont u est diminuée, peut être plus ou moins grande, suivant que l'est la résistance du côté ; mais, en supposant que u se réduise aux $\frac{2}{3}$, nous devons diminuer u^2 dans la raison de 9 à 4 : ainsi, les 5 pieds $\frac{1}{2}$ qu'on a trouvés ci-dessus, se réduiront à 2 pieds $\frac{1}{2}$, & les élévations à $15 \frac{1}{2}$, $21 \frac{1}{2}$, & 19 pieds.

(468.) On voit déjà clairement, d'après ce que nous venons de dire, que le Vaisseau n'étant élevé dans son milieu que de 16 à 17 pieds, il n'y a que le premier cas, dans lequel nous avons supposé $x = 15$, & $K = 9 \frac{1}{2}$, qui soit admissible ; dans les deux autres où l'on a fait $x = 21$, ou $K = 6$, l'eau passera par-dessus

le bord, & inondera le Vaisseau. Ainsi, il faut renoncer à l'avantage qui en résulteroit, ou à obtenir que la mâture éprouve la moindre action; ce qui demande que $x = 22$, (463.). Résultant donc tout ce que nous venons de dire, on verra que pour diminuer l'élévation des eaux, il faut que T soit le plus petit qu'il est possible, & tout au plus de 3 secondes; & que tout ce qu'on peut faire à l'avantage de la mâture, est de faire en sorte que $T = t$, & dans les grandes lames, t parvient jusqu'à être de 5 secondes.

(469.) Dans les petits Bâtimens, il est nécessaire que T^2 soit moindre à proportion; pour qu'ils ne se remplissent pas d'eau. Car la hauteur du bord de ces Bâtimens étant à peu près comme les dimensions linéaires de leurs carènes, il faut que la quantité $a =$

$$\frac{T^2}{T^2 + \frac{1}{64}c^2(a+b)} = \frac{T^2}{\frac{c^2}{64}(a+b)} \left(1 - \frac{T^2}{\frac{c^2}{64}(a+b)} + \frac{T^4}{(\frac{c^2}{64})^2(a+b)^2} - \&c. \right)$$

soit aussi proportionnelle à ces dimensions. Or, cette expression fait voir, qu'en faisant T^2 dans la raison des dimensions linéaires, la valeur de a croît dans une moindre raison que celle de ces dimensions; & que, par conséquent, elle est plus grande dans les petits Bâtimens, à proportion que dans les grands. Prenons, par exemple, une Frégate en tout semblable au Vaisseau de 60 canons, mais, dont les dimensions soient la moitié de celles du Vaisseau; nous aurons, pour cette Frégate (466.), $a = \dots\dots$

$$\frac{25 \cdot 36}{25 + \frac{247}{192} \cdot 9 \frac{1}{2} \cdot 8} = \frac{15 \cdot 15 \cdot a}{15 \cdot 15 + \frac{247}{192} \cdot 9 \frac{1}{2} \cdot 2 \cdot a} ; \text{ \& en faisant } a = 36, a = \frac{25 \cdot 36}{25 + \frac{247}{192} \cdot 9 \frac{1}{2} \cdot 8} = 7 \text{ pieds } \frac{8}{19} ; \text{ ce qui fait}$$

1 pied $\frac{8}{19}$ de plus que la moitié de 12 pieds $\frac{1}{2}$, qu'on a trouvés pour le Vaisseau de 60 canons (466.). De cette sorte, en ajoutant aux 7 pieds $\frac{8}{19}$, les 3 pieds qu'on a trouvés pour la dénivellation, la hauteur à laquelle l'eau s'élèvera sur le bord de la Frégate, sera de 10 pieds $\frac{8}{19}$. Mais l'élévation de son bord est seulement de 8 pieds ou 8 pieds $\frac{1}{2}$; donc l'eau passera par-dessus, tandis que cet accident n'arrivera pas au Vaisseau construit proportionnellement. Il est donc nécessaire de diminuer la valeur de T^2 dans la Frégate.

(470.) Si on vouloit que l'eau ne s'élève sur le bord de la Frégate que proportionnellement à ce qu'elle s'élève sur le bord du Vaisseau: alors, en nommant t , pour un instant, le temps dans lequel la Frégate achevera une oscillation, & $\frac{t}{2}$, le rapport entre

es dimensions linéaires du Vaisseau & celles de la Frégate, on auroit cette proportion $\frac{T^2 a}{T^2 + \frac{c^2(a+b)}{64}} + 3 : \frac{c^2 a}{c^2 + \frac{c^2(a+b)}{64}} + 3 :: n : 1$;

ce qui donne la valeur de $t^2 = \dots\dots\dots$

$$\frac{\frac{1}{2} c^2 (a+b) \left(T^2 + \frac{1}{24} c^2 (a+b) - 3(n-1) \right)}{n^2 + 3(n-1) - \frac{T^2 a}{T^2 + \frac{1}{24} c^2 (a+b)}}.$$

Faisant maintenant $n=2$, parce qu'on suppose les dimensions linéaires du Vaisseau doubles de celles de la Frégate; & substituant les autres valeurs trouvées,

$$\text{on aura } t^2 = \frac{36 \cdot 12}{72 + 3 - 12 \frac{1}{2}} = 3, \text{ à fort peu près; au lieu que, selon la proportionnalité avec le Vaisseau, il devoit être } = 4 \frac{1}{16}. \text{ Substituant, en conséquence, } 3 = T^2; \text{ \& } a = 36, \text{ dans l'équation } a = \frac{T^2 a}{T^2 + \frac{1}{24} c^2 (a+b)}, \text{ on trouve } a = \frac{3 \cdot 36}{3 + \frac{11 \cdot 36}{20}} = 4 \frac{14}{19};$$

& en ajoutant à cette quantité les 3 pieds de dénivellation, on aura seulement 7 pieds $\frac{14}{19}$ pour la hauteur totale à laquelle l'eau s'élèvera. Cette même valeur de T^2 étant substituée dans $T^2 = \frac{x^2}{Kl}$, avec celle de $x = \frac{15}{2}$, & celle de $l = 3 \frac{1}{2}$, on aura $3 = \frac{15 \cdot 15}{4K \cdot 3 \frac{1}{2}}$, d'où l'on tire $K = \frac{15 \cdot 15}{12 \cdot 3 \frac{1}{2}} = 5$ pieds $\frac{10}{12}$; c'est la valeur que doit avoir K , au lieu de $4 \frac{7}{12}$, pour que la lame de 36 pieds ne passe pas par-dessus la Frégate.

(471.) Nous avons trouvé (172.), $K = 7 \frac{1}{2}$, pour la Frégate de 22 canons, avec 31 pieds $\frac{1}{2}$ de largeur; & cette valeur substituée dans les équations donne l'élévation de l'eau sur le bord de la Frégate de 14 pieds, avec la lame de 36 pieds de hauteur, tandis que cette Frégate n'a que 11 pieds de bord. Mais si l'eau doit surmonter de 3 pieds le bord de cette Frégate, dont les extrémités de poupe & de proue sont fort renflées; & fort pleines; que ne doit-il pas arriver aux Frégates que construisent quelques Ingénieurs modernes, d'après les préceptes des Géomètres qui ont écrit sur cette matière, mais sans avoir égard à toutes ces circonstances? Le bord de ces Frégates a seulement 9 pieds $\frac{1}{2}$ de hauteur; elles ont, en outre, les extrémités très-fines & très-taillées; & par conséquent K doit avoir une moindre valeur. Il doit donc passer 5 pieds, ou plus, d'eau par-dessus ces Frégates, lorsque la lame est telle qu'on vient de la supposer: & par conséquent, dans de semblables circonstances, il est impossible que

que ces Bâtimens puissent se maintenir contre la mer ; ils doivent se dérober à sa fureur en arrivant , afin qu'en diminuant la vitesse avec laquelle elle les choque , les trois pieds de la dénivellation se trouvent détruits pour la plus grande partie. Mais , outre que cette diminution ne seroit pas suffisante , cet expédient n'est pas toujours praticable , on ne peut pas arriver dans tous les cas. Etant engagé sur une côte dont on est obligé de s'élever , on est forcé de chercher à se maintenir contre la grande impétuosité des lames ; & dans un cas semblable , des Bâtimens construits d'après ces principes , sont exposés aux plus grands dangers. Lorsqu'on veut diminuer la hauteur des eaux , il est nécessaire d'augmenter la valeur de K , comme nous l'avons vu , sans quoi les Navires seront toujours exposés aux inconvénients dont on vient de parler (a) ; c'est cependant tout le contraire de ce que pratiquent ces Constructeurs.

(472.) Outre ce que nous avons dit , il nous reste encore à considérer le troisième Roulis que donne le Vaisseau , lequel mérite bien d'être remarqué. Si celui-ci ne s'effectuait qu'en vertu du second , ou s'il étoit le résultat de la chute du Vaisseau du côté du vent , il devroit être moindre ; mais il peut s'y joindre l'action d'une nouvelle lame , & cette lame peut par hasard communiquer son effet , à l'instant même où le Vaisseau commence à faire effort pour se relever , en vertu de sa stabilité. Dans ce cas , deux puissances presque égales se réunissent , & par conséquent la rapidité du Roulis , sa grandeur , & les moments qu'éprouvent le corps du Vaisseau & la mâture , seront presque doubles. Il est vrai qu'en prenant les choses dans leur état ordinaire , on ne verra que rarement cette circonstance avoir lieu ; mais comme elle n'est pas impossible , il est nécessaire , lorsqu'elle arrive , que le Vaisseau se trouve disposé de la manière la plus avantageuse , pour qu'il puisse résister sans avaries à une action aussi violente & aussi subite.

(473.) Le Tangage , comme nous l'avons déjà dit , ne diffère en rien du Roulis. Dans le Tangage , on a $K = 117 \frac{1}{2}$, (159.) ,

(a) S'il étoit certain , comme le dit M. Bouguer (*Traité du Navire* , page 332.) , que la Frégate le *Triton* fit les balancements de ses Roulis en $4^{\frac{1}{2}}$, on auroit $a = \frac{20a}{20 + \frac{1}{2}a}$;

& en substituant $a = 36$, on auroit $a = \frac{1 \cdot 36}{5 + \frac{1}{20} \cdot 36}$, ou à peu près , $a = 18$. Ajoutant à cette quantité

les 3 pieds de la dénivellation , on auroit en tout 21 pieds pour la hauteur à laquelle l'eau s'éleveroit sur le *clâs* du *Triton* ; tandis que le bord de cette Frégate n'avoit que 8 à 9 pieds de hauteur. Il passeroit donc 12 pieds d'eau par-dessus : or , c'est ce qui réellement n'a pu arriver , parce qu'il eût été impossible que ce Bâtiment naviguât. Une lame seulement de 12 pieds de hauteur élèveroit l'eau de 10 pieds à son bord ; & avec l'abaissement qu'elle avoit , l'eau auroit pénétré par-dessus.

$G = 78;1843.m.(240.)$, & la valeur de x , ou de la distance de l'axe de rotation au point où l'on conçoit comme réunies toutes les parties du corps du Vaisseau & de sa charge, peut être supposée $= 50$. D'après cela, l'expression du temps dans lequel le Vaisseau exécutera par lui-même le balancement du Tangage, sera $T = \dots$

$$\left(\frac{50.50}{117\frac{1}{2}.3\frac{1}{2}} + \frac{(78;1843)^2}{64(117\frac{1}{2})^2.3\frac{1}{2}(68650)} + \left(\left(\frac{50.50}{117\frac{1}{2}.3\frac{1}{2}} + \frac{(78;1843)^2}{64(117\frac{1}{2})^2.3\frac{1}{2}(68650)} \right)^2 - \left(\frac{50.50}{117\frac{1}{2}.3\frac{1}{2}} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}} \right)^{\frac{1}{2}}$$

laquelle se réduit, à peu près, à $T = 2 \frac{56}{100} + \frac{20}{100}$, la fraction $\frac{20}{100}$ résultant de la valeur de G : d'où l'on voit le peu d'effet que produit cette résistance, qui est cependant énorme, relativement à la valeur si fort augmentée de $K = 117\frac{1}{2}$. Ainsi, l'on doit inférer de là que l'effet résultant de l'action des voiles, est encore beaucoup moindre, & qu'il est effectivement négligeable.

(474.) Il paroît que nous devrions conclure de là que l'effet du Tangage ne peut être différent de celui du Roulis dans le Vaisseau de 60 canons, puisque le temps qu'on trouve pour la durée de ce balancement, est presque le même; mais nous avons ici une cause de plus à considérer, qui est la vitesse du Vaisseau laquelle le fait aller au-devant de la lame, & il la choque avec la vitesse relative, qui est la somme des vitesses du Vaisseau & de la lame. La vitesse de la lame est $(449.) = \frac{8b}{(a+b)^{\frac{1}{2}}}$; & si nous substituons $b = a(1+\frac{1}{2}c)$, comme nous l'avons fait (449.), elle sera $= \frac{8a^{\frac{1}{2}}(1+\frac{1}{2}c)}{c(2+\frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}$; ainsi, la

vitesse avec laquelle la proue choque la lame $= \frac{8a^{\frac{1}{2}}(1+\frac{1}{2}c)\cos\epsilon}{c(2+\frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}} + u$, en exprimant par u la vitesse directe du Vaisseau, & par ϵ , l'angle sous lequel la direction de la lame coupe celle du Vaisseau. Cette quantité sera donc à 1° comme $b = a(1+\frac{1}{2}c)$ est à $t' = \frac{ac(1+\frac{1}{2}c)(2+\frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}{8a^{\frac{1}{2}}(1+\frac{1}{2}c)\cos\epsilon + cu(2+\frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}$; c'est l'expression du temps dans lequel la moitié de la lame passera sous la proue du Vaisseau.

(475.) Pour trouver la valeur de t , ou du temps dans lequel le Vaisseau devrait achever son balancement de Tangage par l'action seule de la lame, il n'y a qu'à ajouter au précédent le temps dans lequel la même lame parcourra la longueur h . Or, ce temps est $=$

$$\frac{h c(2+\frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}{8a^{\frac{1}{2}}(1+\frac{1}{2}c)\cos\epsilon + cu(2+\frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}; \text{ nous aurons donc } t = \frac{c(2+\frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}(a+\frac{1}{2}ac+b)}{8a^{\frac{1}{2}}(1+\frac{1}{2}c)\cos\epsilon + cu(2+\frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}.$$

Si, pour le Vaisseau de 60 canons, nous faisons $h = 17$, $a = 9$, $u = 10$, & $\cos\epsilon = \frac{1}{2}$, il en résultera $t = 1'' \frac{12}{100}$.

(476.) Le temps dans lequel le Vaisseau achèvera son balance-

ment de Tangage, sera donc (457.), $\Theta = \left(\frac{x^2 + t^2}{x^2 + t^2 Kl} \right)^{\frac{1}{2}}$, & en substituant (473.), $x = 50$, $K = 1.17 \frac{1}{2}$, & $l = 3 \frac{1}{2}$, on aura $\Theta = \left(\frac{10000 t^2}{1000 + 764 t^2} \right)^{\frac{1}{2}}$. On voit, de-là, que plus la valeur de t sera petite, plus le temps dans lequel le Vaisseau achevera son Tangage sera petit : mais la valeur de t est d'autant plus petite, que la vitesse u du Vaisseau est plus grande ; donc plus cette vitesse sera grande, plus le temps dans lequel il achevera son Tangage sera petit. Si nous substituons la valeur de $t = 1'' \frac{32}{100}$, comme on l'a trouvée (475.), d'après la supposition de $a = 9$, $u = 10$, & $\cos t = \frac{1}{2}$, il viendra $\Theta = 1'' \frac{89}{100}$: de sorte que le Vaisseau achevera son Tangage de $\frac{89}{100}$ plus promptement qu'il ne le feroit par lui seul, n'étant soumis à l'action d'aucune puissance étrangère.

(477.) La grandeur Δ du Tangage est telle que (459.), $\sin \Delta = \left(\frac{x^2 + t^2 Kl}{2 t^2 Kl} \right) \sin \Delta = \left(\frac{T^2 + t^2}{2 t^2} \right) \sin \Delta$: d'où l'on voit que cette quantité augmente avec excès, seulement par la raison que T seroit beaucoup plus grand que t . Si nous substituons, comme ci-dessus, $x = 50$, $K = 1.17 \frac{1}{2}$, & $t = 1'' \frac{32}{100}$, il en résultera $\sin \Delta = 1 \frac{32}{100} \sin \Delta$: de sorte que la grandeur de ce Tangage sera à celle du Tangage que donneroit le Vaisseau, dans la supposition de $T = t$, comme $1 \frac{32}{100}$ est à l'unité, ou comme 46 est à 25.

(478.) La plus grande vitesse du Tangage est (460.), $= \dots \left(\frac{T^2 + t^2}{2 t^2} \right)^{\frac{1}{2}} \frac{32 K^{\frac{1}{2}} P \sin \Delta}{G}$: donc cette vitesse sera à celle qui auroit lieu dans la supposition de $T = t$, comme $(T^2 + t^2)^{\frac{1}{2}}$ est à $(2 t^2)^{\frac{1}{2}}$: ou en faisant, comme ci-dessus, $t = 1'' \frac{32}{100}$, comme 33 est à 16 ; rapport qui est excessivement grand.

(479.) L'action que souffrent les mâts est (461.), $= \dots \left(\frac{T^2 + t^2}{2 t^2 T} \right)^{\frac{1}{2}} \frac{S K \sin \Delta}{l}$: & la moindre action a lieu lorsqu'on a $T = t$. Ceci prouve la nécessité de réduire la valeur de T qu'on a trouvée (462.) par l'équation $S = t K P l$, ou $x^2 = t^2 K l$. Faisant, dans cette équation, $K = 1.17 \frac{1}{2}$, & $l = 3 \frac{1}{2}$, on aura $x^2 = 381 \frac{1}{2} t^2$, ou $x = 19 \frac{32}{100} t$: de sorte que si nous substituons $t = 1'' \frac{32}{100}$, on aura, pour le cas de $a = 9$, & de $u = 10$, $x = 31$ pieds $\frac{7}{100}$. Ainsi, pour que le Vaisseau Tangue avec la plus grande douceur, & que la mâture soit le moins fatiguée qu'il est possible, il est nécessaire de réduire la valeur de x à moins de ses deux tiers, ou celle de S à la moitié : ce qui est tout le contraire de ce que nous avons trouvé pour le Roulis, parce que pour ce dernier, nous avons trouvé (461.), $T < t$, & que dans le cas présent,

nous avons, au contraire, $T > t$. Donc, pour regle générale, on doit tâcher de soulager les extrémités des Vaisseaux, en observant de les charger le moins qu'on pourra, & de rapprocher les fardeaux vers le milieu autant qu'il est possible. En supposant une autre lame & une autre vitesse, nous trouverions une valeur différente pour t ; mais on a pris un cas parmi ceux où l'on est un peu exposé, parce que ce sont en effet ceux que nous devons examiner avec une attention particulière. Dans les cas où la mer est belle, les balancements sont fort doux, & l'on ne court point de risques.

(480.) L'action que supporte la mâture est aussi (464.), = $\left(\frac{x^2 + K^2}{x}\right)^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{S' \sin \Delta}{4 \cos^2 \frac{\Delta}{2}}$. Et comme dans les Vaisseaux semblables, & qui diffèrent seulement par leur longueur, on a x dans le rapport de e , en exprimant la longueur par e ; & K est dans le rapport de $\frac{e^2}{p}$, p exprimant la profondeur de la carene; il s'ensuit que l'action que

souffrent les mâts fera, pour ces Vaisseaux, comme $\left(\frac{e^2 + K^2}{e}\right)^{\frac{1}{2}}$, ou comme les quarrés des longueurs; c'est par cette raison qu'il convient de ne pas allonger beaucoup les Vaisseaux, ainsi que le pratiquent beaucoup de Constructeurs, sans autre objet que celui d'augmenter un peu leur marche.

(481.) Pour le plus souvent, on ne pourra pas réduire x ou S autant qu'il seroit nécessaire; par conséquent, d'après ce qu'on a dit (464.), il seroit bon de diminuer K , pour diminuer également l'action que souffre la mâture, si ce n'étoient les hauteurs excessives auxquelles les eaux s'élèvent à la proue; élévations qui sont encore plus grandes que celles qui ont lieu sur le côté, à cause de la vitesse u . La valeur de ces hauteurs est (465.), $\alpha = \frac{x^2 + \frac{8.2}{11} K^2}{T^2} = \frac{T^2 + \frac{8.2}{11} K^2 (2 + \frac{1}{2} c)}{T^2}$; & on y ajoutera la hauteur de la dénivellation, laquelle (467.), est $= \left(\frac{\frac{a}{2}(1 + \frac{1}{2} c) \cos \frac{\Delta}{2}}{e (2 + \frac{1}{2} c)^{\frac{1}{2}}} + \frac{1}{2} u\right)^2$, à cause que la vitesse avec laquelle la lame choque la proue (474.), est $= \frac{8.2^{\frac{1}{2}} (1 + \frac{1}{2} c) \cos \frac{\Delta}{2}}{e (2 + \frac{1}{2} c)^{\frac{1}{2}}} + u$.

(482.) Ces formules font voir que plus la valeur de K sera petite, plus les élévations des eaux à la proue seront grandes: & la même chose arrivera, plus u ou la vitesse du Navire sera grande. Pour le Vaisseau de 60 canons, on aura $\alpha = \frac{762 a}{762 + 55 a}$, & la dé-

nivellation = $(\frac{a}{100} a^{\frac{1}{2}} \cos i + \frac{1}{4} u)^2$; mais cette dernière expression varie suivant les cas, ou suivant les valeurs de u & de i . Si nous supposons, comme dans l'Art. 476, $a = 9$, $\cos i = \frac{1}{2}$, & $u = 10$, ce qui revient au cas de naviguer à la bouline, la dénivellation sera $= 3 \frac{1}{100}$, & $a = 5 \frac{1}{100}$; ainsi, la somme de ces deux quantités est $= 9$ pieds $\frac{3}{100}$; c'est la hauteur à laquelle l'eau montera à la proue. Si la lame choquoit le Vaisseau en repos, ou fixé, comme quand il est à l'ancre, on auroit $u = 0$, & $\cos i = 1$: la dénivellation se réduiroit à $\frac{1}{4} a$; par conséquent si l'on fait $a = 36$, la dénivellation sera de 6 pieds $\frac{1}{2}$, qui, ajoutés à $a = 10$, il en résultera 16 pieds $\frac{1}{2}$ pour l'élévation des eaux à la proue.

(483.) Cette détermination suffit pour faire connoître que dans ce dernier cas où les lames sont fort élevées & le vent fort, le Vaisseau naviguant à la bouline ne doit, ni ne peut porter beaucoup de voiles, comme l'a prétendu un Géomètre célèbre (a). Car supposons que a étant $= 36$, & $\cos i = \frac{1}{2}$, il soit possible de faire $u = 15$: dans ce cas, on auroit, comme auparavant, $a = 10$, & la dénivellation $= (\frac{1}{4} \sqrt{3 + \frac{a}{100}})^2$, ou, à peu près, $= 10 \frac{1}{11}$; donc l'élévation des eaux à la proue $= 20 \frac{1}{11}$; c'est trois pieds de plus que toute l'élévation du Vaisseau. Aussi les Marins ont-ils senti, d'après l'expérience, la nécessité de diminuer de voiles dans ces occasions; en effet, u diminue alors, & avec elle la dénivellation des eaux.

(484.) Lorsque les lames choquent le Vaisseau par la poupe, u est négative, & la dénivellation beaucoup moins grande: de sorte que, dans le cas où l'on court vent arrière, ce qui donne $\cos i = 1$, si l'on suppose $a = 36$, & $u = 15$, la dénivellation sera $= (\frac{1}{4} \sqrt{3 - \frac{a}{100}})^2$, ou à peu près $= \frac{1}{4}$ pieds. Ajoutant cette quantité à $a = 10$, l'élévation des eaux sera seulement $= 10$ pieds $\frac{1}{4}$; & si l'on déployoit davantage de voiles, afin d'augmenter la vitesse u , comme jusqu'à la rendre $= 20$ pieds, la dénivellation seroit $= (\frac{1}{4} \sqrt{3 - \frac{a}{100}})^2$, ou à peu près $= \frac{1}{16}$, ce qui donne l'élévation des eaux $= 10$ pieds $\frac{1}{16}$, quantité qui est seulement de $\frac{1}{16}$ moins grande qu'auparavant: d'où l'on voit l'inutilité de cette dernière augmentation de voiles, & que la vitesse de 15 pieds par seconde est bien suffisante pour éviter, presque au dernier degré, les inconvénients qui pourroient résulter du choc des grands coups de mer contre la poupe du Vaisseau.

(485.) La substitution que nous avons faite de $K = 117 \frac{1}{2}$,

PLANC. IX.

Fig. 51.

n'est exacte, d'après ce qu'on a dit (446.), que dans le cas où les deux parties de poupe & de proue, de part & d'autre du centre de gravité, sont semblables, & que le point *I* tombe sur *B* : dans tous les autres, la quantité *K* dépend du rapport entre les volumes *AFI* & *CHD*. Plus le volume *AFI* est grand à l'égard du volume *CHD*, plus la valeur de *K* sera grande pour ce qui concerne les mouvements de la proue, & réciproquement. De là naît la nécessité d'équilibrer ces deux parties ; mais si on y fait attention, on verra qu'elles ne doivent pas être égales ; car *u* étant négatif lorsque les lames choquent le Vaisseau par la poupe, & par cette raison, l'élévation des eaux diminuant dans cette partie ; on voit évidemment la nécessité de compenser cette différence en élargissant davantage la partie de la proue.

(486.) Puisqu'en donnant plus de grosseur aux extrémités du Vaisseau, on obtient, comme nous l'avons dit, une plus grande valeur de *K*, & par conséquent une moindre élévation des eaux dans les Tangages ; on voit clairement combien il est à propos de ne pas rendre ces extrémités trop fines ou trop taillées, c'est-à-dire, de ne point donner trop de façons à l'avant & à l'arrière ; &, au contraire, combien il est nécessaire de les renfler, sur-tout dans la partie qui est hors de l'eau. Car cela ne produit aucun désavantage pour la marche, & la quantité *K* acquiert une plus grande valeur, ce qui contribue principalement à élever le Vaisseau sur les eaux.

(487.) Tout ce que nous venons de dire est bien suffisant pour faire cesser les efforts des Géomètres, pour introduire, dans la Marine, la *Proue de moindre résistance*, à laquelle ils ont toujours attribué la qualité de donner au Vaisseau la plus grande vitesse possible. Car malgré l'étendue de leurs recherches, & la généralité de leurs intentions, on voit clairement que cette proue ne peut, tout au plus, être employée que dans des Embarcations destinées à naviguer sur des rivières, ou sur des mers tranquilles, & non sur celles où les lames peuvent produire les effets que nous avons vus. De telles proues seroient toujours sous l'eau, & non-seulement les Bâtiments seroient en grand danger de périr, mais encore, par l'augmentation des résistances que cette submersion continuelle occasionneroit, ils perdroient le prétendu avantage d'une plus grande vitesse, comme on l'a déjà dit, & comme on peut le voir, Article 359. De tout cela il faut conclure que, dans des mers tranquilles les Vaisseaux longs & à proues aiguës ont l'avantage de la marche ; mais que dans les mers agitées, où les

lames sont grosses & violentes , les Vaisseaux courts , & dont la proue est plus renflée , doivent avoir tout l'avantage , tant pour la sûreté que pour la marche. On pourroit aussi admettre , par cette raison , que la plus grande largeur du Vaisseau , ou le maitre couple , devroit être un peu plus vers la proue que le milieu du Vaisseau ; mais en méditant bien ce qu'on a déjà dit sur ce sujet , on verra que cette disposition n'est pas absolument nécessaire , comme quelques-uns l'ont cru , & le croyent encore sans aucun fondement.

(488.) Ce qui est nécessaire d'avoir présent à l'esprit , c'est que , quoique nous ayons trouvé la résistance G des côtés fort peu considérable dans les mouvements de Tangage du Vaisseau de 60 canons , qui nous a servi d'exemple , cette résistance peut cependant augmenter beaucoup dans des Vaisseaux d'une construction différente. Cela arrive particulièrement lorsque les couples des extrémités , ou de la poupe & de la proue , étant extrêmement taillés & étroits au-dessous de la superficie de l'eau , & jusques vers le voisinage de la flottaison , comme sont les couples 30 & 33 , ils s'élargissent beaucoup , & tout à coup , par un arc & un point d'inflexion. Lorsque les rondeurs ou les parties renflées viennent à sortir de l'eau , lors de leur rentrée , c'est-à-dire , lors de leur chute ; la quantité G augmente considérablement , & subitement , & par conséquent il arrive la même chose à la valeur de $\frac{S^2 du}{S}$, qui est proportionnelle à l'action que souffre la mâture. Il est donc nécessaire que les Constructeurs évitent , le plus qu'il est possible , de tomber dans ce défaut , qui peut être très-préjudiciable en certaines circonstances.

PLATE. VII.



LIVRE CINQUIEME.

*MAXIMES ET REGLES DE PRATIQUE,
qui résultent de la théorie exposée dans les Livres
précédents.*

CHAPITRE I.

*De la force des Vaisseaux, de l'épaisseur des bois qui
entrent dans leur construction, & du rapport entre leurs
longueurs & leurs largeurs.*

(489.) APRÈS avoir exposé dans les Livres précédents la théorie de toutes les actions, ou mouvements, que les Vaisseaux présentent à l'observation; & l'avoir développée avec toute la clarté dont ces matières sont susceptibles: après avoir aussi examiné les effets qui résultent des principes & des règles qu'on auroit pu suivre dans leur construction, ou dans leur disposition; maintenant, pour rendre notre travail d'une utilité plus générale, il nous paroît très-convenable de mettre le plus essentiel de notre théorie à la portée des Constructeurs & des Mâris qui ne seroient pas assez versés dans le calcul pour nous suivre dans la route difficile & remplie d'écueils où nous avons marché, & dans laquelle le calcul seul pouvoit nous servir de guide. Nous allons donc mettre sous leurs yeux les Règles & les maximes qui en dérivent & en font le fruit. Ce nouveau travail ne peut sans doute manquer d'être très-utile; mais cependant la connoissance parfaite de la théorie & des principes que nous avons exposés, sera ce qui produira toujours le plus d'utilité.

(490.) Nous ne nous arrêterons pas à répéter ce que nous avons dit des premières notions qu'on doit se former pour la connoissance des Vaisseaux, ou autres Bâtimens, ni des propriétés qu'ils doivent nécessairement avoir. Nous ne dirons rien non plus de la variété infinie qu'il y a, & qu'il peut y avoir dans ces propriétés; des méthodes suivant lesquelles on a autrefois construit les Vaisseaux, de celles qu'on y emploie maintenant, & de celles qu'on peut y employer

ployer pour les construire géométriquement. Nous en userons de même à l'égard des différentes observations & des remarques que la pratique & l'expérience ont suggérées : car tous ces objets ont été traités fort au long dans le *Livre premier*, sans employer le moindre calcul ; & même le calcul dont on a fait usage dans le *Chapitre premier* du *Livre second*, est si court & si simple, qu'il peut être compris sans le moindre embarras. Le Lecteur doit donc y avoir recours, attendu que le sujet de ce *Chapitre* est de la plus grande importance, c'est un des principaux fondemens de l'art de construire les Vaisseaux.

(491.) Nous nous dispenserons pareillement de revenir sur les inconvénients sans nombre, & sur les fâcheuses conséquences qui résultent de ne pas unir solidement les pièces qui composent le Vaisseau, ou qui proviennent du jeu que les pièces peuvent prendre entre elles par la suite du temps. Ce point a été traité d'une manière fort étendue dans le *Chapitre IX* du *Livre II* ; ainsi, on peut revoir ce *Chapitre*, notamment depuis l'*Art. 225* : & après avoir bien entendu tout ce qui y est exposé, & s'être bien convaincu que l'union la plus parfaite de tout le corps du Vaisseau est un des plus grands avantages, la première maxime qui se présente est, *que le Vaisseau doit se construire avec le moins de bois & de fer qu'il est possible.*

Cette maxime est fondée sur ce que le Vaisseau devant s'enfoncer dans le fluide à proportion de son poids, comme nous l'avons démontré en détail dans le *Livre II, Chap. I*, où nous avons donné des exemples, & exposé tout ce qui est essentiel à cet objet ; & la résistance du fluide augmentant à mesure qu'il s'enfonce plus profondément, ainsi qu'on l'a fait voir dans le *Chapitre V* du même *Livre*, il s'ensuit, d'après le *Chapitre I* du *Livre IV, Art. 347*, que le Vaisseau en fera moins bon voilier ; propriété qu'on doit toujours chercher à lui donner, à moins que les raisons les plus puissantes ne s'y opposent. D'un autre côté, on doit tenir comme une maxime essentielle, *qu'il faut faire entrer dans la construction du Vaisseau tout le bois & tout le fer nécessaires pour le rendre solide, & pour qu'il se maintienne dans cet état, malgré les coups de mer, les secousses, & toutes les agitations violentes auxquelles il peut être exposé.* Il résulte de ces deux principes, qu'il ne doit pas entrer dans la construction du Vaisseau une plus grande quantité de ces matériaux qu'il n'est nécessaire pour qu'il soit solide : tous ceux qu'on y ajouteroit de plus, faute d'avoir les connoissances nécessaires, ne pourroient être que d'un très-grand préjudice, principalement si cette addition se faisoit dans les hauts au-dessus du centre de gravité. Car, dans ce cas, il en

résulteroit, non-seulement qu'il auroit le défaut d'être moins bon voilier, mais aussi qu'il perdrait une partie de sa qualité de porter la voile. Ajoutons, en général, que ce surcroît de pesanteur auroit encore l'inconvénient de diminuer la hauteur des barrières, & les qualités précieuses qui font que le Navire se comporte bien, & qui sont essentielles à la perfection du manège.

(492.) Pour atteindre la perfection dans ce point, il est nécessaire de déterminer la force absolue du bois, & de la comparer avec les efforts qu'il doit soutenir. Le premier point a été calculé dans le *Liv. II, Chap. IX, Art. 248 & 249*; & même la comparaison qui constitue le second, a été faite dans les mêmes *Articles*, lorsqu'il s'est agi de trouver le poids que peut supporter un des côtés du Vaisseau. Mais il faut observer que le calcul a seulement été appliqué au cas où ce seroient les simples moments qui agiroient, ou que les poids ou forces n'agiroient que dans le cas où le corps du Navire est en repos; cas fort différent de celui où le Navire éprouve des agitations violentes, qui le forcent de donner des balancements de roulis très-rapides, lesquels font naître des moments d'inertie qui agissent avec une force excessive. Si on considère bien ces moments, on verra que leur action sur les bois qui doivent les supporter, ne diffère en rien de la force de percussion, que nous avons trouvée (*Tome I, Liv. I, Prop. XLII, & ses Corol. & Scol., Art. 309, & suiv.*) être des centaines & des milliers de fois plus grande que celle de la gravité, selon la vitesse du mouvement, & selon la matière qui doit recevoir le coup.

(493.) Il est donc clair que nous ne pouvons déterminer absolument ces efforts; & par conséquent, les forces que doivent avoir les pièces de bois. Mais si nous nous voyons frustrés d'une détermination absolue, nous pouvons en obtenir une relative; laquelle, au moyen des expériences, nous fournira la détermination absolue dont nous avons besoin. La résistance ou la force des pièces de bois semblables dans leurs épaisseurs, c'est-à-dire, dans les dimensions de leur équarrissage, est (*Tome I, Art. 211, 212, & Note.*), en raison directe des cubes de leurs dimensions linéaires, & en raison inverse des moments qui s'exercent sur elles, qui, dans ce cas, sont les moments d'inertie. Si les épaisseurs des pièces de bois qui entrent dans la construction de différents Vaisseaux, étoient donc comme les dimensions de ces Vaisseaux, ainsi que le pratiquent à peu près les Constructeurs, les moments d'inertie, dont les pièces de bois supporteroient l'action,

seroient comme les cinquiemes puissances des dimensions linéaires; & par conséquent, les résistances des bois seroient en raison inverse des quarrés des mêmes dimensions linéaires. Ainsi, pour que les Vaisseaux fussent également forts, il seroit nécessaire que le nombre des couples dont on les compose, fut comme les quarrés de leurs dimensions: mais ce nombre n'est à peu près que comme les racines cubiques des quarrés de ces dimensions; donc la force des Vaisseaux est en raison inverse des racines cubiques des quatriemes puissances de leurs dimensions linéaires; c'est-à-dire, que les Vaisseaux seront d'autant plus foibles, que les racines cubiques des quatriemes puissances de leurs largeurs seront plus grandes; ou que les produits de leurs largeurs, par les racines cubiques des mêmes largeurs, seront plus grands. Le Vaisseau de 70 canons, & la Frégate de 22; ont, par exemple, leurs largeurs dans la raison de 3 à 2; leurs forces sont, par conséquent, à peu près, dans le rapport de 5 à 8. Ceci même a été démontré dans l'Article 113, où nous avons dit qu'il résulroit, de ce principe, que les Frégates étoient excessivement fortes, & les Vaisseaux très-foibles: & il n'est que trop certain que l'expérience nous a toujours fourni des preuves de cette vérité. On voit tous les jours les Vaisseaux délabrés, défunis, & rompus par la violence des tempêtes; tandis que les Frégates se maintiennent fermes & solides. Les Vaisseaux ont continuellement besoin d'être carenés; opération qui est très-coûteuse, & les Frégates se maintiennent avec très-peu de réparations.

(494.) L'erreur qu'on commet ne se borne cependant pas à ce seul objet. Les Constructeurs, plus conduits par les apparences que par la Géométrie, ont cru que l'augmentation du corps d'un Vaisseau le rendoit plus fort; & cela par la raison seule qu'il étoit plus grand; & en conséquence de ce préjugé, ils l'ont tellement surchargé d'artillerie, que si celle que porte un Vaisseau de 70 canons, avec les ustenciles qui sont nécessaires pour son service, est de 5250 quintaux, une Frégate de 22 n'en porte que 924 quintaux; tandis qu'elle devoit en porter 1550, pour que la proportion fût gardée: ou, en prenant l'inverse, le poids de l'artillerie de la Frégate étant de 924 quintaux, il ne correspondroit que 3118 quintaux pour celle du Vaisseau, tandis qu'ils lui en mettent 5250; c'est-à-dire, à peu près les deux tiers de plus qu'il ne lui en appartient. Qu'on ajoute maintenant l'augmentation énorme des moments d'inertie qui résultent de cet excès de poids, à la foiblesse du Vaisseau, qui a déjà été démontrée; on verra

que les suites qui en peuvent résulter, ne peuvent être que très-préjudiciables, comme l'expérience ne le prouve que trop.

(495.) On voit, d'après ceci, que les Vaisseaux ne sont pas seulement foibles, à cause de leur grandeur, mais encore par la surcharge de leur artillerie. Pour apporter remède à ce grand inconvénient, on doit seulement chercher à les fortifier davantage, en augmentant l'échantillon des pieces dont ils sont construits, & non en diminuant le calibre de leurs canons; parce qu'en prenant ce parti, on tomberoit dans des inconvénients encore plus préjudiciables; & en outre on n'éviteroit nullement le premier défaut, qui naît de la foiblesse même des bois. Au contraire, il est nécessaire de diminuer la force des Frégates, par les mêmes raisons, & conformément à la premiere maxime que nous avons établie. Pour cela, il faut que l'expérience nous apprenne de quelle grandeur est le Vaisseau qui a été observé d'une force & d'une solidité suffisantes. Supposons que ce soit le Vaisseau de 40 pieds de largeur, & nous établirons pour regle que tous ceux d'une plus grande largeur ont besoin d'être renforcés, tandis qu'il faut diminuer la force de ceux d'une largeur inférieure, en augmentant pour les premiers les dimensions des bois, & en les diminuant, au contraire, pour les seconds. Ceci peut être pratiqué de deux manieres différentes, sçavoir, en donnant plus ou moins d'épaisseur aux bois, ou en leur donnant plus ou moins de largeur: mais, comme cette amélioration, lorsqu'il est question d'augmenter la force, doit se faire avec le moins de désavantage qu'il soit possible, c'est-à-dire, avec la moindre augmentation de poids; & que, d'un autre côté, les forces des bois sont comme les quarrés de leurs épaisseurs, & comme leurs simples largeurs, il est évident que la correction doit tomber entièrement sur les épaisseurs: car de cette maniere, avec une moindre augmentation de poids, on gagne beaucoup plus de force.

(496.) Supposons maintenant que les épaisseurs des bois ne sont pas comme les simples dimensions linéaires, mais comme leurs quarrés. Dans ce cas, leurs forces absolues seront comme les cinquiemes puissances des mêmes dimensions; & les moments d'inertie étant, dans une raison très-peu plus grande que les mêmes puissances, les forces relatives deviendront à peu près égales dans tous les Vaisseaux. Mais on a vu précédemment que le nombre des couples dont ils sont composés, est comme les racines cubiques des quarrés des mêmes dimensions: donc les forces des Vaisseaux seront à peu près dans cette raison, ou plutôt comme les

racines quarrées des dimensions linéaires. Les grands Navires auroient donc, à proportion, plus de force que les petits ; mais cette augmentation de force est nécessaire pour qu'ils puissent supporter sans que ce soit à leur détriment, le poids énorme de leur artillerie ; car, sans cela, ils se trouveroient encore plus foibles que les petits, qui en sont moins chargés à proportion.

(497.) Examinons maintenant les inconvénients qui peuvent résulter de cette règle. Les épaisseurs & les largeurs que les Constructeurs donnent aux têtes des varangues, est environ de $\frac{1}{4}$ de la largeur des Vaisseaux : de cette sorte, pour le Vaisseau de 40 pieds de largeur, que nous avons supposé d'une force & d'une solidité suffisante, il correspond 12 pouces d'épaisseur pour la tête de sa varangue ; & pour le Vaisseau de 48 pieds de largeur, on aura 14 pouces $\frac{1}{2}$. Mais la raison des largeurs de ces Navires étant comme 5 est à 6, les épaisseurs des bois, suivant les règles que nous venons d'établir, devroient être comme 25 est à 36 ; c'est-à-dire, que l'épaisseur de la varangue pour le Vaisseau de 48 pieds de largeur, devroit être de 17 pouces $\frac{1}{2}$, sa largeur demeurant seulement de 14 pouces $\frac{1}{2}$. Cette épaisseur est de 1 pouce $\frac{1}{2}$ plus grande que celle qu'on donne à la varangue du plus grand Vaisseau ; & il faut convenir qu'on ne trouvera pas toujours des pièces propres à remplir cet objet ; mais les Constructeurs doivent faire tout ce qui leur sera possible pour se conformer à la règle, ou du moins pour en approcher.

(498.) Il ne suffit pas d'avoir renforcé les couples, il est nécessaire de renforcer également les courbes de tous les ponts, de même que les clous & les gournables qui en font la liaison, afin de les mettre en état de soutenir les énormes moments d'inertie qui résultent du Roulis. Le poids que produit cette augmentation des épaisseurs est, à peu près, de 2000 quintaux ; par conséquent le Vaisseau se submergera dans le fluide de 3 pouces de plus, à raison de ce poids ; quantité qui ne mérite aucun égard : car on a démontré dans l'Art. 356, que le Vaisseau étant calé de 6 pouces de plus, ne perd que $\frac{1}{100}$ de mille par heure dans sa marche. Il est donc déjà évident que l'augmentation de bois que nous proposons pour les grands Vaisseaux, peut être pratiquée sans le risque d'aucune perte de leurs qualités essentielles. Cependant, si la différence des épaisseurs & des largeurs 17 $\frac{1}{2}$ & 14 $\frac{1}{2}$ entraînoit une consommation de bois trop considérable, on pourroit égaler ces deux mesures, en prenant pour l'une & l'autre 16 pouces, ou 16 pouces $\frac{1}{4}$; car la différence qui en résultera, soit dans le poids, soit dans la force, sera extrêmement petite.

(499.) Pour les Frégates, il ne s'agit que de diminuer les épaisseurs des couples, selon la règle que nous avons établie. Prenant pour exemple celle de 22 canons, qui a 32 pieds de largeur, le rapport de la largeur 40 du Vaisseau de comparaison à celle 32 de cette Frégate, sera comme 5 est à 4 : par conséquent, leurs quarrés seront comme 25 est à 16 ; & l'épaisseur des bois de la Frégate, sera seulement de 7 pouces $\frac{7}{16}$, & leur largeur de 9 pouces $\frac{1}{2}$. Mais, comme on n'augmentera nullement le poids, en prenant pour mesure commune la racine quarrée du produit des deux dimensions, qui est à peu près 8 pouces $\frac{1}{2}$; & que, par ce moyen, bien loin de perdre de la force, on en gagne, il s'ensuit qu'en donnant à la tête des varangues 8 pouces $\frac{1}{2}$, au lieu de 9 pouces $\frac{1}{2}$, la Frégate sera encore plus forte, à proportion, que les Vaisseaux, quoiqu'elle soit moins pesante en bois de 560 quintaux.

(500.) Si, au lieu de clous, ou de gournables de fer, pour attacher les bordages, on faisoit usage de gournables de bois, il faudroit augmenter les largeurs des couples, & diminuer à proportion les épaisseurs, afin de ne pas trop les affaiblir par la carriere. Mais il est nécessaire d'apporter à cela une grande précaution, parce qu'à mesure que la différence entre la largeur & l'épaisseur sera plus grande, les bois s'affaibliront de plus en plus, à cause que leurs forces sont comme les quarrés de leurs épaisseurs.

(501.) Quoique ces considérations soient dignes que le Constructeur y apporte le plus grand soin & la plus grande attention, afin de parvenir à donner aux Navires les dimensions convenables, pour qu'ils soient capables d'une résistance suffisante, néanmoins il faut apporter un soin plus particulier pour renforcer les courbes du second pont des Vaisseaux. Nous avons amplement exposé dans l'Art. 255 combien cette précaution étoit nécessaire, attendu que les moments d'inertie dont ce pont supporte l'action, sont plus que doubles de ceux que supporte le premier ; de sorte qu'un canon de 24 placé sur le premier pont, produit moins d'effet qu'un de 4 placé sur le second. Nous avons encore fait voir dans le même Article, qu'on fera bien de relire, pour plus de clarté, & pour faciliter l'intelligence de celui-ci, qu'en renforçant également ces deux ponts, & en mettant du canon de 24 sur le premier pont, il ne faudroit mettre que du 6 sur le second : ainsi, on doit nécessairement conclure que les courbes du second pont doivent être plus fortes que celles du premier. Les Constructeurs observent cette règle dans les Frégates, à cause qu'elles ne portent pas d'artillerie sur leur pont inférieur : ainsi, par la même raison, les moments d'inertie que soutient

le premier pont dans les Vaisseaux, étant beaucoup moindres que ceux qui soutient le second, le premier pont n'a pas besoin d'être aussi renforcé que le second.

(502.) Nous n'avons traité jusqu'ici de la nécessité de renforcer le corps des Vaisseaux, que relativement à l'action qu'ils éprouvent dans les Roulis; mais la force qui leur est nécessaire relativement au Tangage exige des considérations entièrement différentes, parce que les moments d'inertie n'ont pas lieu dans ce dernier cas. Nous avons dit, dans l'Art. 255, que ces moments étant décomposés en moments verticaux & horizontaux, les premiers sont soutenus par la force verticale des couples, qui est immense, & par conséquent ces moments produisent peu d'effets sur eux; & les moments horizontaux sont soutenus par la force horizontale des couples & des courbes qui forment la liaison: de sorte que, dans le balancement du Roulis, ceux-ci deviennent très-considérables, comme nous l'avons fait voir. Les conséquences sont absolument contraires dans le balancement du Tangage, parce que le mouvement horizontal étant presque insensible, les effets qui en résultent sont seulement considérables dans les moments verticaux; mais, comme ces moments sont soutenus par les coups de mer qui les produisent, & qui accompagnent le corps même du Vaisseau pendant la durée de l'oscillation, il s'ensuit déjà qu'il ne faut considérer, dans les balancements du Tangage, que les simples moments, & non les moments d'inertie.

(503.) On voit, d'après cet exposé, que la force dont le Vaisseau a besoin pour résister à l'action de ces moments, n'est pas différente de celle qu'il lui faut dans le cas du repos; c'est-à-dire, qu'elle ne diffère pas de celle qui lui est nécessaire pour résister aux forces qui tendent à le faire atter, & dont nous avons traité amplement dans le Liv. II, Chap. IX, que, pour plus de clarté, on fera bien de relire. L'action que les Vaisseaux semblables ont à soutenir est, dans ce cas, comme les quatrièmes puissances de leurs dimensions linéaires, (113, & Note.); mais la force des bois étant comme les cubes des mêmes dimensions, il s'ensuit que les forces des Vaisseaux seront en raison inverse des mêmes dimensions linéaires. C'est pour cette raison qu'on observe si souvent les grands Vaisseaux prodigieusement arqués & défunis, tandis que l'arc des Frégates est presque insensible.

(504.) Pour remédier à cet inconvénient, & faire que les Vaisseaux & les Frégates soient capables de la même résistance, il est nécessaire d'augmenter l'épaisseur des bordages, & des autres pièces qui s'étendent de la poupe à la proue, dans la raison

des quarrés des dimensions linéaires des Vaisseaux semblables ; (495), ou d'accourir les longueurs des Vaisseaux, relativement à leurs largeurs, dans la raison inverse des racines quarrées des largeurs. Si nous admettons, comme ci-dessus, que le Vaisseau de 40 pieds de largeur est celui qui a précisément toute la force nécessaire ; ce Vaisseau ayant 144 pieds de longueur, le Vaisseau de 48 pieds de largeur devroit seulement avoir 160 pieds de longueur, au lieu de 175 que lui donnent les Constructeurs, pour qu'il ne souffrit pas plus que le premier, dans le sens de sa longueur. La Frégate de 32 pieds de largeur, suivant le même principe, devroit avoir 128 pieds de longueur, au lieu de 115 seulement, que les Constructeurs lui donneroient : bien entendu qu'on suppose ici l'épaisseur des bordages toujours dans la raison des dimensions linéaires, ou des largeurs des Vaisseaux. Si, au contraire, on ne vouloit pas altérer les longueurs, la première préceinte du Vaisseau de 40 pieds de large, ayant 7 pouces d'épaisseur, on devroit donner 10 pouces $\frac{7}{4}$ à celle du Vaisseau de 48 pieds de largeur, à cause que le quarré de 40 est à celui de 48, comme 7 est à 10 $\frac{7}{4}$. Cette mesure s'écarte seulement d'un demi-pouce de celle que donnent les Constructeurs ; mais si on trouve cette conformité dans cette piece, il n'en est pas de même dans les autres bordages, parce qu'ordinairement ils bordent les fonds des deux Vaisseaux de 48 & de 40 pieds de largeur, avec des bordages d'une épaisseur qui est presque la même, tandis que, suivant notre règle, si les bordages du fond du Vaisseau de 40 pieds de largeur ont 4 pouces d'épaisseur, ceux du Vaisseau de 48 pieds de largeur devroient avoir 5 pouces $\frac{11}{4}$, ou, à peu près, 5 pouces $\frac{1}{2}$. De même, dans la Frégate de 32 pieds de largeur, la préceinte devroit avoir 4 pouces $\frac{1}{2}$, & le bordage du fond 2 pouces $\frac{1}{2}$: les Constructeurs font la première de 5, & l'autre de 3.

(505.) On peut prendre un milieu entre les deux règles, en faisant la correction en partie dans la longueur, & en partie dans l'épaisseur des bordages. Pour cela, il est nécessaire que l'épaisseur des bordages soit comme les racines quarrées des cubes des largeurs des Vaisseaux ; & les longueurs des Vaisseaux comme les racines quatrièmes des cubes des mêmes largeurs. De cette sorte, l'épaisseur de la première préceinte, dans le Vaisseau de 48 pieds de largeur, doit être de 9 pouces $\frac{1}{2}$; celle du bordage du fond de 5 pouces $\frac{1}{2}$; & la longueur de ce Vaisseau de 165 pieds. Dans la Frégate de 32 pieds de largeur, l'épaisseur de la préceinte doit être de 5 pouces

5 pouces, celle du bordage du fond de 2 pouces $\frac{1}{2}$, & la longueur de cette Frégate de 122 pieds. Ces dimensions s'approuvant davantage de la pratique des Constructeurs, trouveront peut-être plus de crédit parmi eux. Le reste des bordages des Vaisseaux se corrigera en suivant la même proportion.

(506.) Cette diminution presque générale des épaisseurs des bois dans les Frégates, & l'augmentation de leur longueur, leur procurera un très-grand avantage, parce qu'elles en peuvent devenir beaucoup plus légères, en tâchant de diminuer leurs volumes, ou leurs coques, proportionnellement au poids qu'on leur retranche. Mais il n'en est pas de même dans les Vaisseaux, l'augmentation des épaisseurs avec la diminution de leur longueur sera un peu préjudiciable pour le même objet. Dans le Vaisseau de 48 pieds de largeur, le poids des bois & des fers, augmentera de 4500 quintaux, à quoi ajoutant 1500 quintaux, à cause du poids que ce Vaisseau devra porter de moins, en vertu de la diminution de sa longueur, on aura 6000 quintaux, lesquels répondent à 9 pouces; c'est la quantité dont le Vaisseau se submergera de plus dans le fluide. L'effet que cela produira dans la marche, quoique peu considérable, sera sensible, & la batterie s'abaissera aussi de 9 pouces: par cette raison, on peut donner un peu plus de volume aux fonds de la carene, pour que le Vaisseau s'enfonce de quelques pouces de moins dans le fluide.

(507.) Cette correction que nous proposons pour les Vaisseaux, repugnera peut-être à beaucoup de Constructeurs, qui fondent leur réputation, & portent tous leurs soins seulement à rendre les Vaisseaux bons voiliers. En effet, cette qualité est, sans contredit, la plus brillante, elle se manifeste aussi-tôt que le Vaisseau est à la voile, & entraîne ainsi le suffrage de la multitude, tandis que celle d'être ferme & solide, ne se connoît que tard, ou même peut ne se connoître jamais; car nous n'ignorons pas qu'on peut attribuer à différentes causes, tous les délabrements, & les autres effets d'une mauvaise construction. Quoi qu'il en soit, la Géométrie nous manifeste clairement, & ne nous permet pas de douter de toutes les suites fâcheuses qui doivent résulter du défaut d'épaisseur des bois, & des longueurs excessives qu'on est dans l'usage de donner aux Vaisseaux.

(508.) Après avoir examiné la force relative des différents Vaisseaux, les uns à l'égard des autres, nous devons maintenant considérer les forces relatives des différentes parties d'un même Vaisseau, afin qu'on puisse les augmenter ou les diminuer dans chaque

partie, suivant l'exigence des cas. L'action ou le moment que soutiennent les différentes parties d'un Vaisseau de la poupe à la proue, est comme les produits des différents poids par leur distance au point qui soutient l'effort, (*Tome I, Art. 208.*) & de-là, nous avons conclu, en supposant les poids semblablement distribués dans différents Vaisseaux, que cette action est comme les quatrièmes puissances des dimensions linéaires. Mais les poids peuvent être distribués de différentes manières, ou être placés à différentes distances: par conséquent, plus ces distances seront grandes, plus les Vaisseaux auront à souffrir. Ainsi, lorsque des raisons pressantes n'exigent pas une autre disposition, on peut établir que *plus les différents poids, dont la charge d'un Vaisseau est composée, seront placés près de son centre de gravité, moins le Vaisseau aura à souffrir.* Ceci doit s'entendre aussi des matériaux, dont le Vaisseau même est composé: de sorte que s'il y avoit des raisons bien fondées qui exigeassent une plus grande quantité de matériaux dans les proximités du centre qu'aux extrémités, on obtiendrait beaucoup d'avantage, pour la force & la solidité du Vaisseau, en les plaçant ainsi.

(509.) Cette nécessité est prouvée, par ce que nous venons de dire; car l'effort que soutient chaque partie du Vaisseau, étant comme les produits des différents poids, par leur distance au point qui soutient l'effort, plus ce point sera près du centre, plus l'effort qu'il aura à soutenir sera grand; & cela, non-seulement à cause que ces distances seront plus grandes, mais aussi parce que le nombre des poids qui agissent sera plus grand. Les parties du Vaisseau ont donc besoin d'avoir plus de force, à mesure qu'elle sont plus proches du centre de gravité: & par conséquent, les bordages dans le milieu du Vaisseau doivent avoir plus d'épaisseur que dans les extrémités. Dans le Vaisseau de 48 pieds de largeur, nous avons donné (505.), 9 pouces $\frac{1}{2}$ à la première préceinte, & aux bordages du fond 5 pouces $\frac{1}{2}$; mais on peut donner à la préceinte 10 pouces $\frac{1}{2}$ dans son milieu, & 9 pouces dans ses extrémités; & aux bordages du fond, 6 pouces dans le milieu, & 5 dans les extrémités. On suivra la même proportion pour les autres bordages, & pour les autres Vaisseaux. Par ce moyen, les Vaisseaux seront plus forts, non-seulement à cause de la force absolue des bois qui en deviendra plus grande, mais parce que le poids sera plus rassemblé vers le centre.

(510.) On voit, par les mêmes raisons, que les couples des extrémités du Vaisseau n'ont pas besoin d'être aussi forts que ceux

du milieu ; car ni les quantités de poids , ni leur distance de leur milieu , ne sont pas aussi grandes pour les couples des extrémités que pour ceux du milieu. Cette règle n'est pas nouvelle pour les Constructeurs anglais ; ils la mettent déjà en pratique , car ils donnent un pouce de moins de largeur aux couples des extrémités.

(§ 11.) Jusqu'ici nous nous sommes réduits à traiter cet objet d'après la supposition que les Vaisseaux soient entièrement construits de bois de chêne : mais on peut aussi les construire de bois de cedre *, de sapin , ou de tout autre bois , dont la gravité spécifique soit moindre ou plus grande que celle de chêne. Dans ces cas , comme dans le premier , il est nécessaire de se régler , autant qu'il est possible , sur les maximes établies. Si le bois qu'on emploie est , par exemple , d'une gravité spécifique moindre que celle de chêne , il est nécessaire d'augmenter , soit les épaisseurs , soit les largeurs des pièces , ou même ces deux dimensions ensemble , suivant l'exigence des cas , mais avec l'attention de ne porter ces augmentations que jusqu'à ce que le corps du Vaisseau ait acquis une force égale ou correspondante à celle qu'il auroit étant de chêne , sans lui augmenter son poids , afin de ne pas enlever au Navire les bonnes qualités qui dépendent de cette circonstance.

(§ 12.) Il ne suffit pas d'avoir attention à la gravité spécifique du bois , il est nécessaire de connoître & d'avoir présente à l'esprit la force ou l'intensité de ses fibres , parce que cette force n'est pas toujours comme la gravité spécifique. Il y a des bois qui , à proportion de leur poids , sont plus forts , & d'autres qui , au contraire , sont plus foibles. Le *Pin* est de la première espèce , ce qui le rend préférable aux autres , parce qu'en même temps il n'est pas moins durable. La force du *Pin* de *Tortose* , est à celle de notre *Chêne* , comme 4 est à 5 , ainsi que je l'ai trouvé par plusieurs expériences. M. Muller (*Traité pratique de la Fortification* , page 77) dit avoir trouvé la force de ces deux bois , comme 2 est à 3 ; d'où il suit que notre *Pin* Espagnol est sans doute plus fort que celui que M. Muller a soumis à l'expérience , dans la raison de 6 à 5. Ce *Pin* est celui que les Français nomment *Sapin* **, & les Anglais *Fir*. Le bois que les Français appellent *Pin* , & les Anglais *Pine* ***, & que nous distinguons en Espagne sous le nom de *Pin du Nord* , est de

* *Larix orientalis* , fructu rotundiore , obtuso. Tourn. Inst. R. H. 586. *Pinus Cedrus* , foliis fasciculatis acutis (foliis pluribus ex eadem basi vaginali). Linn. Spec. Plant. 1420.

** Nous le traduirons toujours par le mot *Sapin*. (*Abies taxifolia* , fructu sursum spectante. Tourn. Inst. R. H. 585. *Pinus picea* , foliis solitariis emarginatis (& basi distinctis). Linn. Spec. Plant. 1420.)

*** *Pinus sylvestris maritima*. J. B. 1. 245. Tourn. Inst. R. H. 586. *Pinus sylvestris* , foliis geminis , primordialibus solitariis glabris. Linn. Spec. Plant. 1415.

$\frac{1}{2}$ moins fort que le *Pin de Tortose*, ainsi que je l'ai trouvé par mes expériences ; c'est-à-dire que sa force est à celle de notre *Chêne*, comme 7 est à 10. Tous ces rapports ne sont pas tellement exacts qu'ils soient exempts de toute variation. Dans les mêmes qualités de bois il s'en trouve quelques pièces de plus ou moins compactes, d'un grain plus ou moins fin, dont les fibres sont plus ou moins droites, qui sont plus ou moins chargés de résine, enfin de plus ou moins secs ; & toutes ces variétés conduisent à faire varier la force & le poids. Mais les rapports que nous venons d'assigner ayant été déterminés par des expériences faites avec soin sur des bois suffisamment secs, peuvent être pris comme l'expression d'un rapport moyen, sauf à considérer les variations qui peuvent provenir de la différente nature des bois, de leurs différents états de sécheresse, de maturité, &c.

(513.) Le poids du même sapin étant à maturité, & dans un état de sécheresse convenable pour être employé, est à celui du *Chêne*, à peu près comme 3 est à 5 ; d'où l'on voit le grand avantage qu'il y auroit à se servir du premier. Car si leur force eût été comme leur poids, elle eût été aussi comme 3 est à 5 ; mais on a trouvé les forces de ces deux espèces de bois, comme 4 est à 5, ainsi que nous l'avons dit plus haut. De cette sorte, si on bordoit un Vaisseau en sapin, il suffiroit, pour lui donner autant de force que s'il étoit bordé en chêne, d'augmenter les épaisseurs des bordages dans la raison de 4 à 5 ; & dans ce cas, le poids de tout le bordage fait en sapin seroit moindre que s'il étoit en chêne, dans la raison de 3 à 4 ; c'est-à-dire que le côté du Navire seroit d'un quart moins pesant, en conservant cependant la même force ; avantage très-considérable ; parce que la diminution seule de ce poids monte, dans le Vaisseau de 60 canons qui nous a servi d'exemple, à 2025 quintaux (161.).

(514.) On diminuera pareillement le poids des autres pièces qui entrent dans la construction des Vaisseaux, même en se procurant quelques nouveaux avantages, & toujours sans leur rien ôter de leur force. Par exemple, la force des couples est comme le produit du cube de leurs dimensions, par l'intensité ou la force des fibres du bois ; ainsi, pour que les couples faits de différents bois soient toujours également forts, il est nécessaire que les produits des cubes des dimensions par les intensités des fibres, soient égaux, & par conséquent ; si le produit du cube des dimensions du couple fait de bois de chêne, par l'intensité 5 de ses fibres, est divisé par l'intensité 4 des fibres du sapin ; & si on extrait la racine cubique du quotient, cette racine sera la dimension qu'il faut donner au couple fait de bois de sapin. Ainsi, l'épaisseur de ce couple étant de 12 pouces, son cube 1728,

multiplié par 5, & divisé par 4, donne au quotient 2160, dont la racine cubique est à peu près 13; c'est le nombre de pouces qu'il faut donner d'épaisseur au couple fait de sapin, pour qu'il soit aussi fort que celui de bois de chêne qui a 12 pouces d'épaisseur. Le poids de ces couples étant comme le carré de leurs dimensions, multiplié par la gravité spécifique des bois dont ils sont faits, le poids du couple de chêne sera donc au poids du couple de sapin, comme 144 multiplié par 5, est à 169 multiplié par 3, ou comme 240 est à 169; de sorte que les couples étant également forts, celui de bois de sapin peseroit à peu près $\frac{1}{16}$ de moins que celui de chêne, ce qui feroit, par conséquent, pour tous ceux du Vaisseau de 60 canons, une diminution de 2655 quintaux. Si on applique la même règle à toutes les autres pièces qui entrent dans la construction de ce Vaisseau, il se trouvera peser à peu près 7000 quintaux de moins, quoiqu'il conserve toujours la même force.

(515.) De là on conclut évidemment qu'il y auroit de très-grands avantages à construire le Vaisseau avec du bois de sapin; car, quoique, pour lui conserver la qualité de bien porter la voile, on dût lui mettre 2955 quintaux de lest de plus, cela n'empêcheroit pas qu'il ne fût toujours élevé sur l'eau de 9 pouces de plus qu'auparavant: par conséquent il auroit sa batterie plus élevée de cette même quantité, & il seroit beaucoup meilleur voilier. Ou si l'on regardoit sa batterie comme déjà suffisamment élevée, on pourroit diminuer le creux de ces 9 pouces; ce qui seroit beaucoup plus avantageux, non seulement pour augmenter sa force pour porter la voile, mais aussi pour augmenter sa marche.

CHAPITRE II.

De la grandeur des Vaisseaux.

(516.) **N**ous avons déterminé, dans le *Liv. II, Chap. I*, la grandeur des Vaisseaux, mais nous ne l'avons fait qu'en nous conformant aux mesures maintenant adoptées par la plus grande partie des Constructeurs; il n'y a même que très-peu de différence sur ce point entre toutes les nations de l'Europe. On faisoit anciennement les Vaisseaux beaucoup plus petits qu'on ne les fait aujourd'hui; je veux dire les Vaisseaux de guerre: car les Navires marchands ne doivent être limités dans leur construction que par la volonté de ceux qui les font construire, par la charge qu'ils doivent transporter,

& par la dépense qu'on veut y faire ; car les réflexions du Constructeur doivent aussi regarder cet objet essentiel. Le P. Fournier , dans son *Hydrographie* , imprimée à Paris en 1679 , Liv. I , Chap. 30 , exalte avec complaisance la grandeur & les bonnes qualités du Vaisseau la *Couronne* , comme chose fort extraordinaire dans ce temps-là , quoique sa longueur fût seulement de 155 pieds français , & sa largeur de 44 ; dimensions qu'on donne aujourd'hui à un Vaisseau de 64 canons , ou tout au plus à un de 70. Mais , malgré cette autorité , M. Daffié , qui fit imprimer son *Architecture Navale* dans la même ville , deux années avant le P. Fournier , donne , à la page 110 de cet Ouvrage , un état des Vaisseaux qu'avoit le Roi de France en 1671 ; & il suppose le *Soleil Royal* & le *Royal Louis* de 2500 tonneaux. Or , suivant les regles qu'il prescrit lui-même pour déterminer la capacité des Vaisseaux (page 23) , il correspondroit à chacun de ces Vaisseaux 48 pieds français de largeur , qui est la largeur qu'on donne aujourd'hui aux plus grands Vaisseaux à trois ponts. Il paroît , d'après cela , que , depuis l'année 1671 jusqu'à présent , la grandeur des Vaisseaux du premier rang n'a pas varié sensiblement ; mais si nous considérons les Vaisseaux d'un rang inférieur , nous y trouvons des différences considérables. Suivant le même M. Daffié , la capacité d'un Vaisseau de 60 canons , pris dans l'état que nous venons de citer , n'étoit que de 1000 tonneaux , & à ces 1000 tonneaux , il ne correspond que 34 pieds $\frac{1}{2}$ de largeur ; mais supposons qu'elle fût de 36 pieds $\frac{1}{2}$, comme il résulte d'une Table que le même Auteur donne à la page 51 , ce ne sera , tout au plus , de 38 pieds $\frac{1}{2}$ anglais , & cette largeur sera encore de 3 pieds $\frac{1}{2}$ moins grande que celle que nous avons assignée (Liv. II , Chap. I.) au Vaisseau de 60 canons.

(517.) William Sutherland , dans son *Ship-Builder's Assistant* , imprimé à Londres , en 1711 , ne donne à un des plus grands Vaisseaux de trois ponts (page 90) que 46 pieds $\frac{1}{2}$ de largeur : & à la page 97 , il donne seulement 38 pieds $\frac{1}{2}$ de largeur à un Vaisseau de 70 canons , en diminuant 2 pieds pour l'épaisseur des bordages des deux côtés. Don Antonio de Gastañeta , (*Proporcion de las Medidas , . . . para la fabrica de Navios*) , donne aussi au Vaisseau de 60 canons , 21 coudées $\frac{1}{2}$ de largeur , ce qui correspond à 39 pieds $\frac{1}{2}$ anglais , & fait , par conséquent , 2 pieds $\frac{1}{2}$ de moins que celle que nous avons assignée au Vaisseau du même rang. De-là , on doit conclure que les dimensions des coques des Vaisseaux ont été journellement en augmentant , & que celles qu'on leur donne aujourd'hui , & que nous avons assignées

ne sont pas tellement déterminées qu'on ne puisse se permettre d'y faire quelque altération ; ainsi, il nous paroît qu'on ne doit les conserver qu'autant qu'elles paroîtront mériter la préférence pour se procurer quelque avantage ou quelque perfection particulière.

(518.) Ce sont ces avantages que les Constructeurs modernes croient avoir rencontrés ; car en donnant à un Vaisseau les plus grandes dimensions, & en lui conservant la capacité nécessaire, il s'ensuit qu'on lui donne des lignes d'eau plus aiguës ; & par conséquent qu'il éprouve moins de résistance dans le fluide, d'où il résulte une plus grande marche.

(519.) Cependant l'avantage n'est pas aussi réel qu'on pourroit le penser. Supposons, par exemple, deux Vaisseaux de 60 canons, l'un de 42 pieds de largeur, & l'autre seulement de 40 pieds, tous les deux ayant des dimensions proportionnelles entre elles, tant pour la coque que pour les bois, les agrès, les apparaux, l'équipage, & même l'artillerie. Ces deux Vaisseaux flotteront sur l'eau dans une disposition absolument semblable : le plus petit, suivant ce qu'on a dit (359), marchera mieux avec de petits vents, & le plus grand aura l'avantage avec des vents violents. Cet avantage du petit Vaisseau, joint à la circonstance que sa construction seroit plus solide, comme nous l'avons dit dans le *Chapitre* précédent, paroît le rendre préférable ; mais ce Vaisseau, dans l'état où nous le considérons, ne peut être réputé un Vaisseau de 60 canons, à moins qu'on ne lui mette la même artillerie qu'à l'autre, tant pour le nombre que pour le calibre & le poids des pièces. Cette artillerie étant donc substituée à la première, il se trouvera surchargé non seulement par le poids excédent de l'artillerie, mais aussi par celui des munitions & des ustensiles qu'il faudra augmenter, & même par celui du surcroît d'équipage & de vivres que cette circonstance rendra nécessaire. Si le poids de l'artillerie, avec ses munitions & ustensiles, est de 3760 quintaux pour le grand Vaisseau, proportion gardée, le poids de celui du petit ne devroit être que de 3250 quintaux, c'est-à-dire, de 510 quintaux de moins : ainsi, le petit Vaisseau se trouvera surchargé, pour cet objet, de toute cette quantité. Pareillement, si le poids de l'équipage, avec ses vivres, est de 5150 quintaux pour le premier Vaisseau, pour le second il devroit être seulement de 4500 ; c'est-à-dire, 650 quintaux de moins, lesquels étant ajoutés aux 510 quintaux que nous venons de trouver, on trouvera que le petit Vaisseau seroit surchargé de 1160 quintaux, ce qui correspond à 1820 pieds cubes de volume. Divisant ces 1820 pieds cubiques par 5312, comme nous l'avons dit, *Art.* 110, il en résulte

un peu plus de 4 pouces pour la quantité dont le petit sera à proportion plus submergé dans le fluide que le grand ; ce qui le rendra moins bon voilier. Mais, comme nous avons démontré (356.) que ce Vaisseau , pour être plus calé de 6 pouces , ne perd que $\frac{1}{12}$ de mille par heure ; il s'ensuit que, pour ces 4 pouces, il ne perdra que $\frac{1}{12}$ de mille ; c'est-à-dire, un mille sur 500 ; quantité absolument négligeable. On doit donc conclure que l'idée d'augmenter les dimensions des Vaisseaux , dans la seule vue de leur donner une plus grande marche , ne mérite aucune attention , & même doit être rejetée.

(520.) En outre, si, d'après ce que nous avons dit (496), on diminue les épaisseurs des couples & des bordages dans la raison des largeurs, afin que les deux Vaisseaux soient d'une force égale, le poids du petit Vaisseau se trouvera diminué de 850 quintaux, lesquels retranchés des 1160 ci-dessus, il ne restera plus que 310 quintaux, dont le petit Vaisseau sera surchargé. Ces 310 quintaux répondent à 486 pieds cubiques de volume, lesquels étant divisés par 5312, il vient au quotient un peu plus d'un pouce : c'est uniquement de cette quantité que le petit Vaisseau sera plus submergé qu'il ne le seroit sans cet excédent de charge. D'un autre côté, il faut considérer qu'en supposant la première batterie du grand Vaisseau élevée de 5 pieds au-dessus du niveau de l'eau, celle du petit, proportion gardée, ne sera moins élevée que de 3 pouces : ainsi, il lui restera 4 pieds 9 pouces de batterie, ou simplement 4 pieds 8 pouces, en retranchant le pouce dont il doit s'enfoncer davantage, à raison de son excès de charge ; & c'est à cela que se réduit tout le désavantage de ce Vaisseau à l'égard du grand.

(521.) En effet, l'unique soupçon qui pourroit nous rester, est que le petit Vaisseau perdrait quelque avantage du côté de la qualité de porter la voile, à cause de l'augmentation de charge qu'on lui donne en artillerie, en équipages & en vivres ; augmentation dont la totalité a son centre de gravité plus haut que celui des bois qu'on lui a retranchés. Mais on trouvera, en faisant le calcul qui convient, que, par toutes ces causes réunies, le centre de gravité du Vaisseau ne s'élèvera que de 3 pouces $\frac{1}{2}$; ce qui, suivant ce qu'on a dit, *Art.* 383 & 385, ne diminue que de $\frac{1}{12}$ l'élévation du métacentre au-dessus de celui-ci, & , par conséquent, l'inclinaison du Vaisseau n'augmentera aussi que de $\frac{1}{12}$, c'est-à-dire, de 12 à 20 minutes ; quantité qui est assurément négligeable.

(522.) Il est certain cependant que tous les avantages, quoique, à la vérité, peu considérables, demeurent toujours du côté du grand Vaisseau. La seule chose qui, sans aucun doute, soit en faveur du petit,

petit, est l'économie de sa construction & de son entretien; car il coûteroit à peu près de moins que le grand; de sorte que si le grand Vaisseau coûte 160000 *Pesos**, le petit en coûtera seulement 140000, & les frais d'entretien seront dans la même proportion. Cette différence, comme on le voit, mérite d'être considérée, sur-tout si l'on fait attention aux foibles avantages qu'on a vu résulter de cet excès de dépense.

(523.) Il suit de ce que nous venons de dire, que la grandeur des Vaisseaux ne doit pas excéder la mesure qui est nécessaire pour répondre aux objets pour lesquels ils sont construits; c'est-à-dire que, pour les Vaisseaux de guerre, elle doit se régler sur le service & la manœuvre de l'artillerie qu'ils doivent porter: car, comme on l'a vu; on peut obtenir, à très-peu près, tous les autres avantages toutes les fois qu'on apportera l'attention convenable à faire les calculs & les corrections nécessaires. Le Vaisseau de 60 canons exige, à sa seconde batterie, des pièces de 12, dont la longueur, y compris la culasse, est de 9 pieds $\frac{1}{4}$. Ajoutant à cette quantité 4 pieds 9 pouces, moitié de la largeur de la Chaloupe, plus 1 pied pour ce dont la volée du canon doit être dans l'intérieur du Vaisseau, afin qu'on puisse le charger commodément, & 9 pouces pour l'épaisseur du bordage & des couples du côté, on aura en tout 16 pieds pour la distance qu'il doit y avoir depuis le milieu du Vaisseau jusqu'à son côté, dans la partie où se trouve le canon; ou, en soustrayant 6 pouces pour la rentrée du vibord, on aura 15 pieds 6 pouces pour la demi-largeur du Vaisseau dans cette partie. Supposant que la rentrée des œuvres mortes soit régulièrement de $\frac{1}{4}$ de la largeur, la moitié de cette largeur sera par conséquent les $\frac{1}{4}$ de 15 pieds $\frac{1}{4}$, ou 19 pieds 4 pouces $\frac{1}{4}$, & la largeur entière de 38 pieds 9 pouces; de sorte qu'avec cette largeur on peut construire un Vaisseau qui porte des pièces de 12 sur son second pont.

(524.) On a dû sans doute s'appercevoir que, dans le calcul que nous venons de faire, nous n'avons point compris l'espace qu'on est dans l'usage de laisser entre le côté de la Chaloupe, & la culasse du canon, lorsqu'il est entièrement rentré dans le Vaisseau. Cet espace devant servir pour que les gens de l'équipage puissent passer avec quelque sûreté, doit être au moins de 2 pieds; ce qui, avec deux autres

* Le *Peso* est une monnaie imaginaire qui équivaut à 15 Réaux de Vellon. 4 Réaux de Vellon valent une livre Tournois; ainsi, un *Peso* vaut 3 livres 15 sols Tournois, & 160000 *Pesos* valent 600000 livres Tournois. Il y a aussi une monnaie réelle appelée *Peso duro*; cette pièce vaut 4 *Pescas*, ou 20 Réaux de Vellon; c'est-à-dire, 5 livres Tournois; mais ce n'est pas de cette monnaie que l'Auteur veut parler, mais des *Pesos* imaginaires que les Espagnols appellent *Pesos Sencillos*.

pieds pour le côté opposé, fait 4 pieds, lesquels ajoutés aux 38 pieds 9 pouces, feront en tout 42 pieds 9 pouces pour la largeur que devoit avoir le Vaisseau. Mais tous les Constructeurs ne donnent pas un aussi grand espace; il y en a qui se contentent d'en laisser assez pour que, si, par quelque accident, les bragues venoient à lâcher, la Chaloupe ne courût pas le risque d'être endommagée. Dans ce cas, une largeur de 40 pieds est plus que suffisante.

(525.) On voit, par ce principe, combien il importe que l'artillerie des Vaisseaux soit la plus courte qu'il est possible: sa manœuvre en sera beaucoup plus facile & plus prompte; l'équipage passeroit alors avec toute liberté entre la culasse des canons & la Chaloupe; & de plus, le poids de l'artillerie en seroit considérablement diminué. Les moments d'inertie seroient par là beaucoup moindres, & par conséquent, le Vaisseau en seroit plus fort & plus durable. On sacrifie tous ces avantages seulement pour obtenir un peu plus de vitesse dans la course des boulets; augmentation qui, bien examinée, se réduiroit peut-être à bien peu de chose; & en considérant leur effet, qui est alors beaucoup moindre, on verra qu'elle ne mérite aucune attention. En effet, par des expériences répétées sous les yeux de la Société Royale de Londres, on sçait que l'effet des boulets n'est pas proportionnel aux vitesses; au contraire, on l'a trouvé plus grand, lorsque les vitesses sont un peu moindres.

(526.) On conclut pareillement des mêmes principes, combien il est important de ne pas porter des Chaloupes d'une grandeur si énorme; elles sont d'un très-grand embarras, à cause du grand espace qu'elles occupent, & elles chargent prodigieusement le pont par le grand poids qui en résulte: ainsi, il y auroit un grand avantage à diminuer un peu leur capacité, & à rendre leur construction plus légère, comme le pratiquent quelques Nations.

(527.) Ayant une fois déterminé la largeur des Vaisseaux, on trouve leur longueur par les regles que nous avons exposées dans le *Chapitre* précédent. Quant à la profondeur, ou au creux, on la trouvera facilement en calculant, comme on l'a dit (*Liv. II, Chap. I*), le poids que doit avoir le Vaisseau tout équipé, & le volume qui correspond à ce poids, ce qui se fera en suivant les procédés qui nous avons enseignés dans le même *Chapitre*. On ne doit pas perdre de vue que moins le poids du Vaisseau sera grand, plus sa profondeur, ou son creux sera petit, & plus la vitesse du sillage sera grande.

CHAPITRE. III.

De la Stabilité, ou de la Force du Vaisseau pour porter la voile.

(528.) ON a employé tout le *Chapitre VI* du *Livre II* à expliquer & à calculer la force des Vaisseaux pour porter la voile. Dans le *Chapitre IV* du même *Livre II*, on a traité de l'inclinaison que les Vaisseaux peuvent prendre, dans le cas du repos, en vertu de l'action de quelque poids, ou d'une force qu'on leur applique; & dans le *Chap. III* du *Liv. IV*, on a traité de l'inclinaison qui est causée par la force avec laquelle le vent frappe les voiles. Nous avons déjà vu dans les *Art. 197 & 214*, qu'il y a quelque différence entre ces deux cas, toutes les fois que le centre des résistances latérales, ou des forces que les eaux exercent sur le côté du Vaisseau, ne coïncide pas avec le plan horizontal dans lequel se trouve le centre de gravité: mais nous avons vu également dans l'*Art. 386*, que cette différence est négligeable dans les Vaisseaux construits suivant l'usage ordinaire, ou à peu près, & par conséquent, que les deux cas se réduisent à un seul, qui est renfermé dans la formule donnée à la fin de l'*Art. 383*, laquelle exprime l'inclinaison que doit éprouver le Vaisseau. Or, comme cette inclinaison est en raison inverse de la Stabilité, ou de la force du Navire pour porter la voile, cette force sera donc comme le dénominateur de la formule, divisé par le numérateur; c'est-à-dire que la force des Vaisseaux pour porter la voile est en raison directe composée de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, & du volume de fluide qu'ils déplacent; & en raison inverse des moments latéraux qu'éprouvent les voiles. Mais ces moments sont comme le sinus de l'angle que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent, & comme le moment avec lequel cette force agit dans la même direction (281 & 381.). Donc la force des Vaisseaux pour porter la voile est en raison directe composée de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, & du volume de fluide qu'ils déplacent; & en raison inverse composée du sinus de l'angle que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent, & du moment avec lequel cette force agit dans la même direction.

(529.) Toutes ces quantités dépendent de beaucoup d'autres qui entrent dans leur composition. La hauteur du métacentre au-dessus

PLANC. I.

du centre de gravité dépend de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, & de la hauteur du centre de gravité au-dessus de ce dernier centre. Pour l'ordinaire le centre de gravité est plus haut que celui de volume; ainsi, en retranchant de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, la quantité dont les centres de gravité & de volume sont éloignés l'un de l'autre, il restera la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité. Dans le *Chapitre III* du *Livre I* nous avons expliqué fort en détail la manière de calculer la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume; & nous avons dit que, si *ABD* représente le corps du Vaisseau, *AD* la ligne de flottaison lorsqu'il est dans une situation droite, & *GL* la même ligne lorsqu'il est incliné; *C* étant le centre de volume dans le premier cas, & *N* le même centre dans le second, en élevant la verticale *NB*, le point *E* où elle coupe la ligne *BCE*, qui est la verticale lorsque le Vaisseau est droit, est ce qu'on appelle le métacentre, & *CE* est la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume.

FIG. 34.

(530.) Cette hauteur, comme on le voit évidemment, dépend de la droite *CN*, ou du transport du centre de volume du point *C* au point *N*; de sorte que plus cette distance sera grande, plus la hauteur *CE* du métacentre sera grande. Mais la distance *CN* dépend du rapport entre le nouveau volume *LED* du Vaisseau qui se submerge dans l'inclinaison, & le volume total *ABD* dont le Vaisseau est submergé; par conséquent, plus ce rapport sera grand, plus la hauteur *CE* du métacentre sera grande.

(531.) Mais il ne faut pas croire que ces volumes dépendent seulement du bau, ou de la plus grande largeur du Vaisseau; car il est évident qu'ils dépendent de l'assemblage de toutes les largeurs distribuées dans tous les points de la longueur du Vaisseau; de sorte qu'en quelque point de la section horizontale, ou de la ligne d'eau supérieure, qu'on augmente la largeur du Vaisseau, le nouveau volume qui se submerge dans l'inclinaison, en deviendra plus grand, & par conséquent la hauteur *CE* deviendra aussi plus grande.

(532.) D'un autre côté, la distance *CN* est encore proportionnelle à la largeur *ED*; & le volume qui se submerge dans l'inclinaison étant, comme le carré de *ED*, multiplié par la longueur du Vaisseau, *CN* sera comme la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau multipliée par sa longueur. Mais ceci ne doit, toutefois, s'entendre que dans le cas où le volume total dont le Navire est submergé dans le fluide, sera toujours le même; mais en supposant que ce volume varie, la hauteur du métacentre

au-dessus du centre de volume , sera (530.) en raison directe de la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau prises dans le plan de flottaison , multipliée par sa longueur ; & en raison inverse du volume total que le Vaisseau aura de submergé dans le fluide : c'est ce résultat qu'on a trouvé à l'Article 150.

(533.) De cette sorte, le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, multipliée par le volume déplacé, sera comme la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau, prises dans le plan de flottaison, multipliée par sa longueur: par conséquent, si la section horizontale faite par la superficie de l'eau: c'est-à-dire, si le plan de flottaison ne varie pas, ce produit ne variera pas non plus.

(534.) Si le centre de gravité coïncide avec le centre de volume, la raison composée de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, & du volume de fluide que déplacent les Vaisseaux, sera la même que celle de la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau, prises dans le plan de flottaison, multipliée par sa longueur: & par conséquent, le centre de gravité coïncidant avec le centre de volume, la force des Vaisseaux pour porter la voile est en raison directe composée de la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau, prises dans le plan de flottaison, multipliée par sa longueur; & en raison inverse du cosinus de l'angle que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent, & des moments que les voiles produiroient dans la même direction.

(535.) On doit conclure de-là, que dans le cas où le centre de gravité coïncide avec celui de volume, la force du Vaisseau pour porter la voile dépend précisément (le reste demeurant constant) de la section horizontale du Vaisseau faite par la ligne de flottaison: de sorte que plus cette section sera grande, plus le Vaisseau aura de force pour porter la voile. Mais, comme nous l'avons dit ci-dessus, le centre de gravité ne coïncide pas ordinairement avec celui de volume, & est, au contraire, plus élevé; ainsi, cette règle n'est pas d'une application générale, elle souffre des modifications à mesure qu'on fait quelque changement dans la disposition en hauteur, des différents poids dont on compose le total du Vaisseau & sa charge; parce que c'est dans cette disposition de la charge que consiste la plus ou moins grande élévation du centre de gravité. Pour un Vaisseau de 60 canons, avec 42 pieds de largeur, nous avons trouvé (152, 153 & 154.) la hauteur CE du métacentre, au-dessus du centre de volume

de 11 pieds $\frac{1}{2}$, & la hauteur du centre de gravité, au-dessus de celui de volume (166.), de 2 pieds 4 pouces $\frac{1}{2}$: ainsi, la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, est seulement de 9 pieds 1 pouce $\frac{1}{2}$. Comme le Vaisseau de 70 canons a, proportionnellement, moins d'œuvres mortes (168.), & par conséquent déplace un moindre volume de fluide, non-seulement la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, est plus grande à proportion, mais la hauteur du centre de gravité au-dessus du centre de volume est moindre; il s'ensuit que la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité est, à ces deux égards, plus grande à proportion. Mais cette différence est, au reste, extrêmement petite, toutes les fois que les Vaisseaux sont semblables, & dans ce cas, toutes les hauteurs sont à peu près comme les dimensions linéaires des carenes. Ce n'est plus la même chose dans les Frégates, parce qu'à proportion leurs coques sont beaucoup moins pesantes, ainsi que leur artillerie. Ainsi, une Frégate de 20 canons avec 32 pieds de largeur, devoit seulement avoir son métacentre élevé au-dessus du centre de gravité de 6 pieds 11 pouces $\frac{1}{2}$, pour être en proportion avec le Vaisseau de 60 canons, tandis qu'on l'a trouvé (172.), de 7 pieds $\frac{1}{2}$. Le contraire arrive dans le Vaisseau à 3 ponts, à cause de sa grande quantité d'œuvres mortes & d'artillerie; son métacentre qui, pour garder la proportion du Vaisseau de 60 canons, devoit être élevé au-dessus du centre de gravité de 11 pieds 1 pouce, n'a été trouvé (173.), que de 8 pieds $\frac{1}{2}$; élévation qui est moindre que dans le Vaisseau de 60 canons.

(536.) Quant au volume que le Vaisseau occupe dans le fluide, il est inutile de nous y arrêter, tout le *Chap. I*, du *Liv. II*, ayant été employé à cette recherche; & dans les *Articles* 112, 115, 117 & 118, on trouve d'ailleurs ce volume déterminé pour les Vaisseaux de différentes grandeurs. Ces volumes doivent demeurer constants, à moins que les grandeurs des Vaisseaux ne varient, ou bien les épaisseurs & les pesanteurs des bois dont ils sont construits, comme nous l'avons dit dans le *Chapitre* cité, & dans le premier *Chapitre* de ce *Livre*. Par cette raison, si l'on met en pratique la diminution de l'échantillon des bois dans les Frégates, & son augmentation dans les Vaisseaux, comme on en a fait voir la nécessité dans le même *Chapitre*, il sera nécessaire d'avoir égard à cette différence.

(537.) L'angle qu'il forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent, seroit le complément de

celui que forme la quille avec les vergues, si la voile étoit parfaitement plane, & ne prenoit pas, en vertu de sa flexibilité, la courbure qu'elle prend, sur tout du côté sous le vent où cette courbure est très-grande. Ainsi, on voit clairement que la direction composée de toutes les directions partielles des forces qui agissent sur la voile, ne peut être perpendiculaire à la vergue, & qu'elle doit s'incliner un peu vers le côté sous le vent. Cette différence que tous les Auteurs ont regardée comme ne méritant aucune considération, peut monter jusqu'à 10° , & plus, comme on l'a vu dans l'Article 276: par conséquent, on ne peut non-seulement négliger d'y avoir égard, mais il est de la première importance d'y faire la plus sérieuse attention. Dans le Chap. I, du Liv. III, où nous avons donné dans un grand détail la théorie de la voile, nous avons trouvé (263.) que, CQ étant la quille, AK la vergue, & ABK une section horizontale de la voile, si, par les extrémités A & K, on mène les deux tangentes AO, KO, la ligne TO, qui divise l'angle AOK en deux parties égales, sera la direction suivant laquelle la voile agira. Pour trouver l'angle CTO que forme la quille avec cette direction, nous savons qu'en soustrayant les deux angles A & K de 180° , il reste l'angle AOK, dont la moitié est TOK. Ajoutant maintenant l'angle AKO à l'angle TOK, on aura l'angle OFA; & soustrayant de celui-ci l'angle ASC, que forme la quille avec la vergue, il restera l'angle CTO, qui est celui qu'on cherche. Faisant donc le calcul, on déduit la règle suivante *, Ayant abaissé la perpendiculaire TD, l'angle DTO, dont la direction TO de la force de la voile tombe plus sous le vent que la perpendiculaire TD à la vergue, est égal à la moitié de la différence des deux angles en K & en A; & l'angle CTO que la quille forme avec la direction TO de la force avec laquelle les voiles agissent, est égal au complément de celui que forme la vergue avec la quille, augmenté de la moitié de la différence des deux angles que forme la vergue avec la voile en K & en A: d'où il suit que plus la vergue sera brassée sous le vent, & plus la voile prendra de courbure sous le vent, à l'égard de celle qu'elle prend du côté du vent, moins le Vaisseau aura de force pour porter la voile.

(538.) En outre, nous avons démontré (268 & 269.) que la différence des angles K & A dépend de l'angle que forme la vergue

Fig. 56.

* Le calcul dont il est ici question est très-facile; car $\angle AOK = 180^{\circ} - K - A$, & portant $\angle TOK = 90^{\circ} - \frac{1}{2}K - \frac{1}{2}A$. Mais $\angle KFO = DFT = 180^{\circ} - TOK - K = 180^{\circ} - 90^{\circ} + \frac{1}{2}K + \frac{1}{2}A - K = 90^{\circ} - \frac{1}{2}K + \frac{1}{2}A$; donc DTF qui est le complément de DFT = $90^{\circ} - 90^{\circ} + \frac{1}{2}K - \frac{1}{2}A = \frac{1}{2}K - \frac{1}{2}A = \frac{1}{2}(K - A)$. Quant à la seconde partie de la règle, on voit clairement que $\angle CTO = \angle CTD + DTF =$ le complément de $\angle QSK + \frac{1}{2}(K - A)$.

avec la direction du vent, & de sa vitesse; de sorte que, *plus* * l'angle que forme la vergue avec la direction du vent sera grand, plus aussi la différence des angles K & A sera grande; & cette différence deviendra d'autant plus grande, à mesure que la vitesse du vent sera plus grande. Ainsi, la vitesse du vent étant très-petite, la différence des deux angles est zéro, & elle augmente à mesure que la vitesse du vent augmente; de sorte que la force du Navire pour porter la voile devient d'autant moindre, à mesure que la vitesse du vent augmente davantage, & cela sans avoir égard à la plus grande force qu'il fait alors sur la voile, mais seulement par la plus grande courbure qu'il s'oblige de prendre. Nous avons trouvé dans l'Art. 276, que le Vaisseau allant à la bouline avec un vent qui permet de porter toutes les voiles, l'angle DTO , moitié de la différence des angles K & A est de $8^{\circ} 20' \frac{1}{2}$, & qu'avec un vent frais, le même angle est de $21^{\circ} 3' \frac{1}{2}$. Ceci admet quelques différences, parce qu'on déduit ces résultats d'une supposition déterminée.

(539.) Le moment de la force qu'éprouvent les voiles est exprimé par le produit de la somme de toutes les forces qu'elles produisent par la hauteur du centre des mêmes forces au-dessus du centre de gravité du Vaisseau. La formule qui détermine les forces a été donnée, Art. 264, & elle fait voir que les forces des voiles sont en raison directe composée de la surface de toutes les voiles, de la vitesse du vent, du sinus de l'angle que la direction du vent forme avec les vergues, & de la raison qu'il y a entre le sinus & l'arc de la demi-somme des angles K & A que la voile forme avec la vergue dans ses extrémités.

(540.) La surface de chaque voile est le produit de sa chute par sa largeur moyenne; & en prenant la somme de ces produits pour toutes les voiles qui servent, comme on l'a vu, Art. 280, on aura la surface totale de la voilure. Mais si l'on détermine d'abord, comme dans l'Art. 281, la hauteur du centre des forces de chaque voile au-dessus du centre de gravité du Vaisseau, & qu'on la multiplie par sa surface, comme on l'a fait dans le même Article, en prenant la somme de tous ces produits, on aura l'expression du moment des voiles, dans la supposition qu'elles soient planes, que le vent les frappe perpendiculairement, & que la vitesse du vent soit seulement d'un pied par seconde; il ne faut ensuite que multiplier cette quantité par le sinus de l'angle que la direction du vent forme avec les vergues, par la vitesse du vent, & par la raison du sinus

* On trouve dans l'original, *moins l'angle que forme, &c.*; mais c'est sûrement une faute d'impression. Voyez la fin de l'Art. 263.

à l'arc de la demi-somme des angles que la voile forme avec la vergue dans ses extrémités, & on aura le moment des voiles pour le cas proposé.

(541.) Comme la force du Vaisseau pour porter la voile est en raison inverse de ce moment, il s'ensuit que la force du Vaisseau pour porter la voile sera en raison inverse de la vitesse du vent, de la quantité des voiles déployées, de la hauteur du centre de cette voilure au dessus du centre de gravité du Vaisseau, du sinus de l'angle que la direction du vent forme avec les vergues, & de la raison du sinus à l'arc de la demi-somme des angles que la voile forme avec la vergue dans ses deux extrémités. Ce rapport du sinus à l'arc devient négligeable, lorsque les vents sont foibles; car, même lorsque les vents sont violents, cas où (276.) l'angle *DTF* s'est trouvé de $21^{\circ} 3\frac{1}{2}'$, ce rapport est à peu près de $\frac{11}{14}$, ce qui ne diminue le moment des voiles que de $\frac{3}{14}$.

(542.) Ainsi, en donnant aux mâts & aux vergues des dimensions proportionnelles aux largeurs des Vaisseaux, comme le font ordinairement les Marins & les Constructeurs, les moments des voiles seront à peu près comme les cubes de ces dimensions. Mais, comme, dans les vaisseaux dont les fonds sont semblables, les volumes déplacés sont aussi comme les cubes des dimensions linéaires, les forces de ces mêmes Vaisseaux pour porter la voile, seront en raison directe des hauteurs des métacentres au-dessus des centres de gravité, & en raison inverse des sinus des angles que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent: & , comme ces angles, dans différents Vaisseaux, ne peuvent différer que très-peu entre eux, il s'ensuit que les forces pour porter la voile, dans les Vaisseaux dont les fonds sont semblables, seront à peu près dans la raison directe des hauteurs du métacentre au-dessus du centre de gravité.

(543.) On voit, d'après cela, que, dans les Vaisseaux de 60 & de 70 canons, qui, comme nous l'avons dit (535.), ont les hauteurs du métacentre au-dessus de leurs centres de gravité, à peu près dans la raison de leurs dimensions linéaires; on voit, dis-je, que leurs forces pour porter la voile seront aussi dans la raison de ces dimensions linéaires: mais, dans les Frégates & les Vaisseaux à trois ponts, cette raison n'aura pas lieu, attendu que les hauteurs du métacentre ne la suivent pas. Dans les Frégates, la force pour porter la voile sera un peu plus grande que cette raison ne l'indiqueroit; & dans les Vaisseaux à trois ponts, elle sera un peu plus petite. Nous avons trouvé (385, 387 & 388.), pour le Vaisseau de 60 canons, que les plus grandes inclinaisons peuvent aller depuis

12 jusqu'à 15 degrés, en supposant les vents violents, & l'appareil de la voilure étant proportionné à sa force. Celles du Vaisseau de 70 canons seront, dans le même cas, de $10^{\circ} \frac{1}{4}$ à $13^{\circ} \frac{1}{2}$, attendu que les dimensions linéaires de ce dernier Vaisseau sont à celles du premier comme 8 est à 7. Les inclinaisons des Frégates de 20 canons seront de $14^{\circ} \frac{1}{4}$ à $17^{\circ} \frac{1}{2}$, en suivant le rapport des hauteurs du métacentre au-dessus du centre de gravité, qui, dans ce cas, est celui de $9 \frac{1}{2}$ à $7 \frac{1}{2}$; & enfin les inclinaisons du Vaisseau à trois ponts seront de $12^{\circ} \frac{1}{4}$ à $15^{\circ} \frac{1}{4}$, en suivant le même rapport, qui, pour ce Vaisseau, est celui de $9 \frac{1}{2}$ à $8 \frac{1}{2}$.

(544.) Cet excès de force, pour porter la voile, qu'ont les Vaisseaux par rapport aux Frégates, a fait croire à quelques Marins qu'on pourroit tirer parti de cet avantage pour améliorer la marche des Vaisseaux, en élevant leur mâture, & augmentant par-là leur appareil, étant persuadés, d'après les raisons exposées, que cette addition ne pourroit produire aucun inconvénient. Mais on verra plus loin, & on a même déjà démontré (442.) que l'action, les efforts, ou les moments d'inertie que souffrent les mâtures dans les roulis, sont à peu près comme les quarrés des hauteurs des métacentres au-dessus des centres de gravité, & comme les poids des mêmes mâtures : par conséquent, ces efforts seront extrêmement plus grands dans les grands Vaisseaux; ainsi, leurs mâtures, qui résistent seulement dans la raison de leurs poids, se trouvent très-exposées; attendu qu'elles opposent moins de résistance, dans la raison inverse des quarrés des hauteurs des métacentres. A quels terribles accidents ne seroit-on donc pas exposé, si on augmentoit la mâture, & combien ne seroit-elle pas davantage exposée à se rompre? C'est sur-tout ce qu'on doit éviter avec le plus grand soin.

(545.) Ayant déterminé la force d'un Vaisseau pour porter la voile, on peut trouver facilement celle d'un autre, qui différerait un peu du premier dans son poids & dans son volume. Nous avons donné, dans l'Art. 391, la formule qui résulte de cette variation; & le dénominateur de cette formule renferme de plus le moment, ou le produit du volume ajouté, par la distance entre les centres de gravité du poids & du volume qu'on aura ajouté: en outre, ce même dénominateur contient encore la différence qui résulte dans le produit de la nouvelle hauteur du métacentre au-dessus du centre du nouveau volume, par ce même volume. Ainsi, de deux Vaisseaux dont les mâtures & les appareils sont égaux, les forces pour porter la voile, seront comme le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, par le volume qu'occupe le premier Vaisseau, est au même produit,

plus celui du volume qu'on ajouteroit au second Vaisseau, par la distance entre les centres de gravité du poids & du volume ajouté, plus encore la différence qui résultera dans le produit de la nouvelle hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, par le même nouveau volume. Il faut observer que ceci est pour le cas où le centre du poids ajouté est plus bas que celui du volume ajouté : mais si, au contraire, le premier centre est plus haut que le second, le produit de ce volume ajouté par la distance entre les deux centres, doit être retranché.

(546.) Si, au lieu d'une augmentation de poids & de volume, on supposoit une diminution, alors les deux quantités qui en résultent pour le second Vaisseau, doivent être retranchées, lorsque le centre de gravité du poids retranché est plus bas que celui du volume aussi retranché. Ce sera le contraire, si le centre de gravité du poids retranché est plus haut que celui du volume.

(547.) Si on ajoutoit du lest à un Vaisseau, ou qu'on le chargeât de quelque autre poids, comme, dans ce cas, la section horizontale faite par la superficie de l'eau, ne varie pas sensiblement, le produit de la nouvelle hauteur du métacentre au-dessus du centre du nouveau volume, par ce même volume, ne variera pas non plus (392.) : ainsi, la seule augmentation qu'il y aura sera le moment, ou le produit du volume dont le Vaisseau seroit plus submergé, par la distance entre le centre de ce volume & celui du lest ajouté. Donc les forces pour porter la voile, avant & après avoir ajouté du lest, seront entre elles comme le produit du volume que le Vaisseau déplaçoit dans son premier état, par la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, est à ce même produit, plus celui du volume ajouté, par la distance entre les centres de ce volume & du poids ajouté : ou, parce que les volumes sont comme les poids, ces forces pour porter la voile seront entre elles comme le produit du poids de tout le Vaisseau, par la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, est à ce même produit, plus celui du poids du lest ajouté, par la distance entre les centres de ce lest & du volume dont le Vaisseau se submerge davantage. Par exemple, dans le Vaisseau de 60 canons, nous avons trouvé (166.) la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité de 9 pieds $\frac{1}{2}$, & (161.) son poids de 43750 quintaux : ainsi, le produit de ces deux quantités est 399219. Supposons maintenant qu'on augmente la charge de ce Vaisseau de 3600 quintaux, placés à 15 pieds au-dessous de la superficie de l'eau ; alors, comme la distance entre le centre de ce poids & celui du volume qui se submerge, pris dans la superficie de l'eau, est aussi des mêmes 15 pieds, le produit de cette distance

par le poids ajouté 3600 quintaux, sera de 54000; par conséquent, la force du Vaisseau pour porter la voile, dans le premier cas, sera à la même force, dans le second, comme 399219 est à 399219 plus 54000; ou, en réduisant, comme 175 est à 175 plus 24. La force du Vaisseau pour porter la voile, avec les 3600 quintaux de lest de plus, sera donc de $\frac{175}{24}$ plus forte que lorsque le Vaisseau étoit dans son premier état; & l'inclinaison du Vaisseau en sera d'autant moindre.

(548.) Il suit de là qu'en ajoutant un poids au-dessous de la superficie de l'eau, le Vaisseau portera davantage la voile qu'auparavant; & par la même raison, qu'en retranchant un poids au-dessus de la même superficie, le Vaisseau portera encore davantage la voile. Ainsi, si l'on retranche, par exemple, un poids de 456 quintaux $\frac{1}{2}$ dans la mâture, les agrès & apparaux, & qu'on suppose que le centre de gravité de ce poids est élevé de 60 pieds au-dessus de la superficie de l'eau; comme le nombre 456 $\frac{1}{2}$ est le produit de 9 $\frac{1}{2}$ par 50, le moment qu'il produira sera le produit de 9 $\frac{1}{2}$ par 50 & par 60, ou de 9 $\frac{1}{2}$ par 3000: donc la force du Vaisseau pour porter la voile, sera par-là augmentée de $\frac{1}{175}$. Si nous supposons que le centre de gravité de toute l'artillerie, est élevé de 9 pieds $\frac{1}{2}$ au-dessus de la superficie de l'eau, & qu'on la rende plus légère de 1000 quintaux, le moment que produiroient ces 1000 quintaux seroit seulement le produit de 9 pieds $\frac{1}{2}$ par 1000, ou seroit seulement le tiers de celui qu'on a trouvé ci-dessus: donc l'augmentation de force pour porter la voile seroit seulement le tiers de $\frac{1}{175}$, ou de $\frac{1}{525}$; quantité qui ne mérite presque aucune considération. Ainsi, on se procure peu d'avantage dans la qualité de porter la voile par la diminution du poids de l'artillerie. On peut, en suivant le même procédé, soumettre à l'examen & au calcul tout autre cas qu'on voudra supposer.

(549.) Comme le produit d'un poids ajouté à la charge du Vaisseau, & placé au-dessous de la surface de l'eau, par sa distance à cette surface, exprime le moment dont la Stabilité, ou la force du Vaisseau pour porter la voile, est augmentée; & qu'au contraire, ce même produit exprime le moment dont la même force est diminuée, si, au lieu d'ajouter le poids, on le retranche: il s'ensuit que, si on transporte un poids d'une hauteur à une autre, le produit de ce poids, par la distance verticale à laquelle on le transporte, exprimera le moment dont la force du Vaisseau pour porter la voile, sera augmentée, si on a placé le poids plus bas qu'il n'étoit, ou le moment dont cette force est diminuée, si on l'a placé plus haut. Ainsi, ayant trouvé (514.) qu'en construisant de bois de sapin le Vaisseau de 40 canons, il entreroit 7000 quintaux de bois de moins dans sa

construïtion. Il est clair que c'est la même chose que si on retranchoit ce poids du centre de gravité de la coque du Vaisseau, lequel (161.) a été trouvé élevé de 11 pieds $\frac{1}{2}$ au-dessus de la face supérieure de la quille. Supposons maintenant que les mêmes 7000 quintaux soient remplacés par 7000 quintaux de lest, dont le centre de gravité soit élevé de 3 pieds au-dessus de la quille, & nous aurons 8 pieds $\frac{1}{2}$ pour la distance verticale à laquelle le poids a été transporté; ainsi, le moment dont la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée, sera égal au produit de 7000 multiplié par 8 $\frac{1}{2}$, lequel produit est 60667. Si donc on vouloit que ce Vaisseau construit en sapin ne portât pas davantage la voile qu'il ne la portoit étant construit en chêne, on y parviendroit en diminuant le lest qu'on suppose ajouté, d'une quantité telle qu'étant multipliée par 15, distance du lest ajouté à la superficie de l'eau, il en résulât le même moment 60667. Cette quantité se trouve de 4044 quintaux $\frac{1}{2}$, lesquels étant retranchés des 7000 ci-dessus, il restera 2955 quintaux $\frac{1}{2}$; c'est la seule quantité de lest dont le Vaisseau a besoin pour avoir autant de force pour porter la voile que lorsqu'il étoit construit en chêne; c'est ce que nous avons déjà dit à l'Art. 515.

(550.) Si on augmente le creux du Vaisseau, c'est-à-dire, si on augmente proportionnellement les profondeurs de tous les points de la surface de la carene qui est submergée dans le fluide, on trouvera, par la même règle, la différence qui doit en résulter dans la force pour porter la voile. Supposons, pour un instant, que toute la carene ainsi augmentée soit submergée dans le fluide, parce qu'on auroit augmenté proportionnellement le poids correspondant; dans ce cas, le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre du nouveau volume, par le même volume, ne varie nullement, à cause que la section faite à la superficie de l'eau ne change point. Donc il n'y a d'autre différence que le produit du poids ajouté, par la distance de son centre de gravité, à celui du volume ajouté, qui, dans ce cas, est le même que le centre de tout le volume du corps. Si donc toutes les profondeurs du Vaisseau de 60 canons recevoient une augmentation de $\frac{1}{12}$, son volume & son poids augmenteroient dans la même raison: le poids ajouté seroit donc de 4375 quintaux; & si son centre est placé 15 pieds au-dessous de la surface de l'eau, comme celui du volume est abaissé de 7 pieds $\frac{1}{2}$, il restera 7 pieds $\frac{1}{2}$ pour la distance entre les deux centres du poids & du volume ajoutés; & le produit 34271 de 4375 par 7 $\frac{1}{2}$ sera la quantité dont la force pour porter la voile augmentera. Ainsi, cette force, avant d'avoir augmenté les profondeurs du creux, sera

à la même force, après avoir fait cette augmentation, comme 399219 est à 399219 plus 34271; c'est-à-dire que cette force dans le second cas sera plus grande que dans le premier de $\frac{34271}{399219}$, ou à peu près de $\frac{86}{1000}$.

(551.) Mais il faut observer que tout le poids 4375 quintaux ne peut pas se considérer comme leſt placé à 15 pieds au-deſſous de la ſuperficie de l'eau; il faut tenir compte du bois qu'il faut néceſſairement ajouter pour l'augmentation de la carene; les couples ſont plus longs de toute l'augmentation qu'on donne au creux, & le nombre des bordages eſt plus grand. Suppoſons que l'augmentation de poids, provenant de celle du bois, ſoit de 1200 quintaux, & que ſon centre ſoit abaïſſé de 10 pieds au-deſſous de la ſuperficie de l'eau; alors, dans cette ſuppoſition, en ſouſtrayant 7 pieds $\frac{1}{2}$ de ces 10 pieds, il reſtera 2 pieds $\frac{1}{2}$ pour la diſtance entre les centres de gravité du poids & du volume ajouté; & le produit 3400 de 1200 par 2 $\frac{1}{2}$, ſera le moment qui réſulte de la quantité de bois ajouté. Ces 1200 quintaux étant maintenant retranchés des 4375, trouvés ci-deſſus, il reſtera 3175 pour la quantité de leſt qu'on doit ajouter, laquelle, étant multipliée par 7 $\frac{1}{2}$, donnera le moment 24871; & ce dernier nombre étant ajouté à 3400, donnera pour le moment total 28271; moment qui eſt de 6000 plus petit qu'on ne l'avoit trouvé ci-deſſus. La force pour porter la voile dans le ſecond cas, ne ſera donc plus grande qu'elle n'étoit dans le premier que de $\frac{28271}{399219}$, ou à peu près de $\frac{71}{1000}$.

(552.) En ſuivant la même règle, on peut diſpoſer le Vaiſſeau de maniere qu'il n'ait pas plus de force pour porter la voile, qu'il n'en avoit auparavant. Il ne faut, pour cela, que lui ôter une quantité de leſt néceſſaire pour produire un moment de 28271, dont la force pour porter la voile a été augmentée. Le volume qu'on enleve, dans ce cas, eſt celui dont le Vaiſſeau ſortira de l'eau à la ſuperficie de celle-ci; par conſéquent, ſon centre peut être conſidéré comme à peu près dans la même ſuperficie; & le moment ſera le produit du leſt qu'on doit ôter par la diſtance de ſon centre à la ſuperficie de l'eau; diſtance qui, dans le cas préſent, eſt de 15 pieds. Diviſant donc les 28271 par 15, il vient au quotient 1885 quintaux; c'eſt la quantité de leſt qu'on doit retrancher. Cette quantité 1885 quintaux étant donc ſouſtraite des 3175 ci-deſſus, le reſte, 1290 quintaux, exprimera la quantité de leſt qui eſt ſeulement néceſſaire, pour que, dans ce ſecond cas, le Vaiſſeau ait autant de force pour porter la voile que dans le premier; la batterie ſe trouvera par-là plus élevée

de toute l'épaisseur du volume qui correspond aux 1885 quintaux ; c'est-à-dire, d'environ 6 pouces.

(553.) Ce qu'on vient de dire de l'augmentation du creux, ou de celle du volume qui en est une conséquence, & que nous avons considéré comme placé au centre du volume de tout le Vaisseau, doit s'entendre de même de tout autre volume qu'on ajouteroit dans les fonds du Vaisseau, sans toucher à la section horizontale faite à la superficie de l'eau. Il ne faut que considérer où se trouve le centre de ce volume ajouté, & sa distance au centre du poids qu'on ajoute ; multipliant ensuite cette distance par le poids ajouté, le produit sera le moment dont la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée, dans le cas où le centre du poids est plus bas que celui du volume ; & au contraire, il marquera le moment dont cette même force sera diminuée, si le premier centre est plus haut que le second.

(554.) De-là il suit clairement que si le poids ajouté se place au centre du volume ajouté, la force du Vaisseau pour porter la voile n'en sera ni augmentée ni diminuée, quoiqu'on ait augmenté ses fonds, ou son volume.

(555.) Il suit pareillement que si on augmente le volume dans une partie, & qu'on le diminue dans une autre de la même quantité, la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée, si le volume ajouté est plus élevé que le volume retranché, & elle sera diminuée dans le cas contraire. Car si l'on suppose que le poids correspondant au volume ajouté, soit placé en quelque endroit plus bas que le même volume, le moment qui en résultera sera le produit de ce poids, par sa distance au centre du volume ajouté ; duquel il faudroit soustraire le produit de ce même poids, par sa distance au centre du volume retranché : par conséquent, la différence de ces deux produits exprime, comme on voit, le produit du poids par la distance entre les centres des volumes ajouté & retranché.

(556.) Ceci fait voir combien il est important pour augmenter la force des Vaisseaux pour porter la voile, d'élargir ou de renfler les couples de proue & de poupe dans le voisinage de la flottaison, & de diminuer, c'est-à-dire, de rendre plus fins par le bas les couples du milieu. Car dans ce cas le volume ajouté étant plus élevé que le volume retranché, la force du Vaisseau pour porter la voile en doit être augmentée.

(557.) En augmentant la longueur du Vaisseau, la coque & le volume submergé dans le fluide augmentent proportionnellement ; & le centre de gravité du poids du bois ajouté coïncide,

à peu près, avec le centre du total de la coque; lequel, dans le Vaisseau de 60 canons, est élevé (161.) au-dessus de la quille de 11 pieds $\frac{3}{4}$. Le centre du volume ajouté coïncide pareillement avec celui de tout le volume submergé, lequel, dans le même Vaisseau est abaissé de 7 pieds $\frac{1}{2}$ au-dessous de la superficie de l'eau, ou, ce qui revient au même, est élevé de 10 pieds $\frac{1}{2}$ au-dessus de la quille. Le poids de la coque a été trouvé dans le même Art. 161 de 27125 quintaux: donc si l'on augmente la longueur de $\frac{1}{10}$, il y aura 2712 quintaux $\frac{1}{2}$ d'augmentation de bois. Mais le poids total du Navire est de 43750 quintaux, donc il faudra ajouter 4375 quintaux pour caler le Vaisseau jusqu'à sa ligne d'eau primitive; & par conséquent il faudra augmenter le lest de 1662 quintaux $\frac{1}{2}$. Le moment, ou l'augmentation de la force du Vaisseau pour porter la voile, consistera donc dans le produit 13023 de ces 1662 quintaux $\frac{1}{2}$, par la distance de leur centre de gravité au centre du volume, laquelle (550.) est de 7 pieds $\frac{1}{2}$; & aussi dans le produit 2260 des 2712 quintaux $\frac{1}{2}$ de bois par la distance de leur centre de gravité au centre de volume, laquelle est de 11 $\frac{3}{4}$ moins 10 $\frac{1}{2}$, ou de $\frac{1}{2}$. Mais comme le centre du volume est plus bas que celui des 2712 quintaux $\frac{1}{2}$ de bois; ce dernier produit doit être retranché du premier, & il reste seulement 10763, pour le moment avec lequel la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée. De plus, en augmentant la longueur, on augmente proportionnellement le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume multipliée par le même volume. Or, en réduisant ce volume en quintaux de poids, comme nous l'avons fait pour les autres quantités, le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume par le poids total du Vaisseau, est (154.), pour le Vaisseau de 60 canons, le produit de 11 $\frac{1}{2}$ par 43750, ou 503125, dont la dixième partie 50312 $\frac{1}{2}$, est le moment dont, à cet égard, la force du Vaisseau pour porter la voile est augmentée. Joignant donc ce moment avec celui trouvé ci-dessus 10763, on aura 61075 pour le moment total dont la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée: & par conséquent, cette force avant l'augmentation de la longueur sera à la même force après l'augmentation, comme 399219 est à 399219 plus 61075. Ainsi, la force pour porter la voile dans le second cas sera plus grande que dans le premier de $\frac{61075}{399219}$, ou à peu près de $\frac{3}{20}$.

(558.) Si on veut que le Vaisseau n'ait pas plus de force pour porter

porter la voile, qu'il n'en avoit auparavant, on divisera le moment 61075 par $1\frac{1}{2}$, distance de la superficie de l'eau au centre du lest qu'il faudra retrancher, & le quotient 4071 $\frac{1}{2}$ exprimera le nombre des quintaux qu'il faut retrancher. Dans ce cas, le Vaisseau, en conservant la même force pour porter la voile, aura sa batterie plus élevée de 8 pouces au-dessus de la surface de l'eau.

(559.) On peut faire le calcul de la même manière, en supposant qu'on allonge le Vaisseau dans quelqu'une de ses parties. Supposons, par exemple, qu'on l'allonge de 10 pieds dans son milieu, en faisant, dans cet espace de 10 pieds, tous les couples égaux au maître couple; alors, comme l'aire du maître couple qui est submergée dans le fluide, est de 620 pieds carrés, le volume submergé sur la longueur de 10 pieds, sera de 6200 pieds cubiques, qui équivalent à un poids de 3952 quintaux. Le poids du bois qui entrera de plus dans la construction de cette longueur, sera de 1800 quintaux; son centre de gravité sera élevé à peu près de 11 pieds au-dessus de la face supérieure de la quille, ou abaissé de 7 pieds au-dessous de la superficie de l'eau; & celui du volume ajouté étant abaissé de 8 pieds au-dessous de la même superficie, il y a une différence d'un pied, laquelle étant multipliée par 1800, donnera 1800 de moment; c'est l'expression de la diminution de force pour porter la voile qui résulte du poids du bois. Retranchant maintenant les 1800 quintaux ci-dessus du poids entier 3952, il restera 2152 quintaux, lesquels expriment la quantité de lest qu'on doit ajouter. Multipliant cette même quantité par 7, distance à laquelle on le suppose placé au-dessous du centre du volume ajouté, on aura 15064 pour le moment dont la force pour porter la voile est augmentée. Donc en retranchant de ce moment le moment 1800, qui est négatif, il restera 13264 pour l'expression du moment réel dont la force pour porter la voile est augmentée. En outre, si nous nous servons de la méthode exposée dans l'Art. 151, pour trouver la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, nous trouverons que le produit de cette hauteur, par le même volume, doit augmenter, dans le cas dont s'agit ici, à peu près de $\frac{1}{2}$, ou de 65391. Ce moment étant ajouté à celui de 13264 qu'on a trouvé ci-dessus, on aura une somme de 77655: par conséquent, la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée de $\frac{77655}{399219}$, ou, à fort peu près de $\frac{1}{5}$. Ceci fait voir combien on augmente la Stabilité du Vaisseau, en faisant un certain nombre de couples égaux au maître couple; car, dans le cas de l'Article précédent, où l'on a augmenté proportionnellement toute la longueur du Vaisseau.

de $\frac{1}{16}$, ou de 15 pieds, il n'en a résulté que $\frac{1}{16}$ d'augmentation dans la Stabilité, tandis que dans celui où la longueur a été seulement augmentée de 10 pieds, la Stabilité a été augmentée des $\frac{1}{16}$; & si l'allongement avoit été fait de 15 pieds, la Stabilité eût été augmentée des $\frac{1}{8}$, quantité double de celle de l'Article précédent.

(560.) Si on vouloit que le Vaisseau, après avoir été augmenté de 10 pieds en couples égaux au maître couple, n'eût, pour porter la voile, que la même force qu'il avoit auparavant, on diviserait les 77655 de moment par 15, distance de la superficie de l'eau au centre du lest qu'il faudra retrancher, & le quotient 5177 sera le nombre de quintaux de lest à retrancher. Dans ce cas, le Vaisseau, en conservant la même force pour porter la voile, aura sa batterie plus élevée au-dessus de l'eau d'environ 11 pouces. Il faut remarquer, dans ce cas, que le Vaisseau ne portant, dans son premier état (161.), que 4935 quintaux de lest, ce nombre étant joint aux 1800 quintaux, qui (559.) ont été auparavant ajoutés, le total sera de 6735, duquel retranchant 5177, il restera seulement 1558; c'est la quantité de lest avec laquelle le Vaisseau naviguera, en portant la voile avec la même force qu'auparavant.

(561.) Par la même méthode, on résout également le cas dans lequel on voudroit augmenter la largeur du Vaisseau; mais, comme on suppose qu'alors on augmente l'appareil dans la même proportion, il est nécessaire d'avoir égard à cette circonstance qui diminue beaucoup la Stabilité. Supposons donc que l'augmentation de la largeur soit de $\frac{1}{16}$, & que l'augmentation du bois qui en résulte soit dans la même proportion, le centre de gravité de cette quantité de bois ajouté étant le même que celui de la coque: mais, comme cette variation n'altère en rien le centre de volume, la Stabilité qui résultera de l'augmentation du bois & du lest, sera, comme dans le cas de l'augmentation de la longueur (557.), de 10763. Le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, par le même volume, est, dans ce cas, comme les cubes des largeurs (553.), ou comme 1000 est à 1331, & l'augmentation sera, par conséquent, comme 1000 est à 331: donc le produit 503125 augmentera maintenant de 166534. Ajoutant à cette augmentation les quantités 10763, & 399219, la somme sera de 566753. Divisant ensuite cette somme par 1331, & le nombre 399219 par 1000, ces deux diviseurs exprimant la raison des cubes des largeurs, ou les moments des appareils, on trouve enfin que la force du Vaisseau pour porter la voile avant l'augmentation de la largeur, est à la même force après cette augmen-

tation, comme 399219 est à 433145 : d'où l'on conclura que l'augmentation de cette force est à peu près de $\frac{17}{100}$.

(562.) On peut, sans augmenter la largeur principale du Vaisseau, ou sa plus grande largeur au maître couple, augmenter toutes les largeurs des autres couples. Dans ce cas, comme les Marins sont dans l'usage de régler leur appareil sur la largeur du maître couple, il restera toujours le même, & cependant la Stabilité augmentera beaucoup. Si nous supposions, par exemple, qu'on eût donné au Vaisseau des largeurs telles, qu'il en résultât une augmentation de la moitié de celle du cas précédent, ou qui fût la moitié de 167534, différence de 566753 à 399219, la force pour porter la voile, ou la Stabilité, avant l'augmentation des largeurs, seroit à la même Stabilité après cette augmentation, comme 5 est à 7, à fort peu près : & l'augmentation de cette force seroit de $\frac{2}{7}$; quantité double de la plus grande que nous ayons trouvée précédemment.

(563.) On voit, d'après cela, combien il importe pour obtenir une bonne Stabilité, que le Vaisseau ait une largeur suffisante dans ses extrémités de poupe & de proue. Nous avons fait voir aussi dans l'Article 393, que si le corps du Vaisseau étoit composé de deux prismes triangulaires, il prendroit plus de 4 fois davantage d'inclinaison qu'un autre Vaisseau de la forme d'un parallépipède rectangle, ces deux Vaisseaux étant cependant de la même longueur & largeur, & du même volume ; cette très-grande différence vient des plus grandes largeurs du parallépipède à ses extrémités.

(564.) Enfin, en examinant tout ce qui est relatif à la Stabilité, ou à la force du Vaisseau pour porter la voile, il est essentiel de considérer un cas qui mérite la plus sérieuse attention ; c'est celui où le vent étant fort, le Vaisseau vient à coiffer. Nous avons démontré, dans l'Article 390, que si la vitesse du vent étoit de 60 pieds par seconde, le corps du Vaisseau pouvoit s'incliner de 35 degrés, & que l'eau pouvoit arriver un pied plus haut que les feuillettes des sabords de la seconde batterie. Il est donc absolument nécessaire de prendre toutes ses précautions pour prévenir cet accident, qui peut avoir les suites les plus dangereuses, parce que le Vaisseau étant dans cet état, l'effort, même médiocre, d'un coup de mer pourroit occasionner sa perte totale.



CHAPITRE IV.

De la Marche & du Rumb de vent que suivent les Vaisseaux.

PLANC. 12.

(565.) NOUS avons examiné fort en détail ce qui regarde la marche, ou le mouvement progressif des Vaisseaux (*Liv. IV, Chap. I.*). Nous avons considéré ce mouvement comme composé de deux actions, l'une directe, ou dans le sens de la quille, & l'autre latérale, ou perpendiculaire à la première. Nous avons distingué les produits de ces deux actions, & celle qui en est composée, en nommant l'une, vitesse directe, la seconde, vitesse latérale, & la troisième, vitesse oblique; & outre ces trois vitesses, nous en avons considéré une autre, qui est celle avec laquelle le Vaisseau s'élève, ou gagne dans le vent; vitesse dont la connoissance n'est pas moins essentielle que celle des trois autres. De toutes ces vitesses, nous n'avons calculé que la première, parce qu'étant une fois connue, on en conclut facilement les deux autres. Mais, comme la formule qui la détermine est extrêmement compliquée (343.), ce qui la rend difficile à être entendue & expliquée avec la clarté qui conviendrait, nous nous contentons ici de tâcher de la faire entendre par une construction géométrique.

FIG. 53.

(566.) Supposons que *QA* représente la quille du Vaisseau, *VE* la vergue, *VIE* la voile, & *JC* la direction du vent. Par les extrémités *V* & *E* de la voile, soit mené les deux tangentes *VB*, *EB*, & la ligne *BD* qui divise l'angle *VBE* en deux parties égales; ayant ensuite tiré une ligne quelconque *FO* perpendiculaire à la quille *QA*, on prendra sur cette ligne les parties *GO*, *GH*, dans la raison des quantités constantes, qui, multipliées par les vitesses latérale & directe, donnent les résistances correspondantes latérale & directe. Or, on a calculé ces quantités dans le *Chapitre V du Livre II*, & l'on a trouvé (187.), pour le Vaisseau de 60 canons, qu'elles étoient 3316 & 294. Ainsi, pour ce Vaisseau, on aura *GO* est à *GH*, comme 3316 est à 294, & la même proportion aura lieu pour tout autre Vaisseau qui lui sera semblable. Du point *H* soit abaissé la ligne *HK* perpendiculaire sur *BD*, laquelle coupera la quille en *M*; par ce point, tirant la ligne *OML*, & ensuite la ligne *CLF* qui lui soit perpendiculaire, cette dernière ligne sera le Rumb de vent que suivra le Vaisseau.

(567.) Maintenant, pour trouver sa vitesse, on formera sur GO & GH les deux triangles rectangles GNO , GPH ; de sorte que GN soit parallèle à KH ; ensuite sur VE prolongée, on prendra CR égale à GN , & on abaissera sur CI & sur CQ les perpendiculaires RS , RT . Cela fait, on prendra TX égale à GP , l'on fera GU telle que cette droite soit à GO comme la vingtième partie du nombre des pieds quarrés de la surface de la voilure qui est déployée (280), diminuée dans la raison de l'arc au sinus de la moitié de l'angle ZBE , est à la quantité constante, qu'on a dit être de 3316 pour le Vaisseau de 60 canons. De plus, soit tiré UH , & soit formé en O l'angle GOW égal à GUH ; & faisant enfin XY égal à GW , cette construction donnera YR est à RS , comme la vitesse du vent est à la vitesse directe du Vaisseau. De cette sorte, ayant tiré la ligne YS , si l'on prend Fa égale au nombre de pieds que le vent parcourt dans une seconde, & si l'on tire ab parallèle à RS , la droite ab exprimera le nombre de pieds que le Vaisseau parcourra directement, aussi dans une seconde, c'est-à-dire, suivant la direction CQ de la quille. Prenant donc ensuite sur CQ la partie Cd égale à ab , & élevant la perpendiculaire de , la partie Ce sera la vitesse oblique, & de sera la vitesse latérale du Vaisseau.

(568.) Si du point C on élève la ligne Cf perpendiculaire à la direction IC du vent; & si l'on abaisse sur cette ligne la perpendiculaire ef , alors fe exprimera la quantité dont le Vaisseau gagne dans le vent.

(569.) Cette construction peut aussi servir pour déterminer les avantages qui peuvent résulter de la variation de quelques-unes des quantités, lignes, ou angles dont elle dépend. Si les deux lignes YR & RS ne varioient pas, comme il paroît au premier coup d'œil qu'elles ne devroient pas varier, la quantité & la disposition de l'appareil étant les mêmes, les vitesses du Vaisseau seroient comme celles du vent: mais le vent venant à augmenter, la courbure des voiles déjà plus grande sous le vent augmentera à l'égard de celle qui a lieu dans la partie du vent; & par conséquent, la direction DB tombera plus sous le vent. L'angle QDB , & son égal NGO augmenteront, ce qui diminuera GN , & son égale CR ; & quoique cette diminution ne fasse pas varier la raison de SR à RX , parce que ces deux droites diminuent proportionnellement, cependant comme la quantité XY demeure constante, il s'ensuit que la raison de SR à RY qui est celle dans laquelle doivent être les vitesses du Vaisseau & du vent,

doit nécessairement devenir plus petite. Cette différence peut être diminuée en ayant soin de diminuer, autant qu'il sera possible, la courbure de la voile, laquelle dépend beaucoup de sa largeur & de la qualité de la toile dont elle est faite.

(570.) Si on augmente la quantité de voilure, *GU* augmentera dans la même raison, & *GW*, ou son égale *XY* diminuera dans la raison inverse de celle suivant laquelle doit augmenter la raison de *SR* à *RY*, ou la raison des vitesses du Vaisseau & du vent; mais comme *RS* demeure constante, les vitesses du Vaisseau seront en raison inverse des *RY*. Si nous supposons, par exemple, que les trois lignes *SR*, *RX*, & *XY*, sont entr'elles comme 3, 5, & 4, comme elles le sont en effet, à peu près, lorsque le Vaisseau va à la bouline avec tout son appareil, en diminuant *XY* de $\frac{1}{4}$, diminution qui équivaut à l'augmentation de voilure des deux perroquets, *XY* sera comme $\frac{3}{4}$, & la vitesse du Vaisseau dans le premier cas sera à sa vitesse dans le second, comme 8 $\frac{1}{4}$ est à 9, ou comme 17 est à 18: de sorte que sur chaque 17 milles il y aura un mille d'augmentation, la voilure étant augmentée de $\frac{1}{4}$.

(571.) La variation de l'angle que forme la vergue avec la quille, est celle qui affecte plus sensiblement la vitesse du Vaisseau. On a traité cet objet d'une manière fort étendue, dans le Chapitre II du Livre IV, & on a démontré les avantages qu'on peut tirer de la disposition des voiles; de sorte que ces avantages peuvent être tels que les Bâtimens parviennent enfin à marcher plus vite que le vent. En effet, si au lieu de disposer l'appareil de façon que les vergues forment l'angle *QCE* de 40° , comme le disposent les Marins dans le cas où l'on cingle à la bouline, on le dispoit de manière que cet angle fût seulement de 28 à 29° , on voit bien, en suivant les règles prescrites, que *SR* devient plus grand dans la seconde disposition, & que *RY* devient plus petite; par conséquent, la vitesse du Vaisseau doit aussi devenir beaucoup plus grande à l'égard de celle du vent. On pourroit croire, par la même raison, qu'en diminuant encore davantage cet angle, la vitesse du Bâtiment iroit toujours en augmentant; mais cependant il n'en est pas ainsi: cette augmentation a une limite ou un *maximum*, passé lequel la marche diminue. Car il est clair que si la droite *DB* parvient à être perpendiculaire à la quille *QA*, *GN* coïncidera avec la même quille, que même elle s'évanouira, le point *N* tombant sur le point *G*, & de même le point *R* sur *C*, ce qui rend *SR* égale à zéro; &

quoique la droite RX s'évanouisse en même temps, XY demeure constante, & la relation de SR à RY , ou de la vitesse du Bâtiment à celle du vent est infiniment petite.

(572.) On a trouvé (364.) que ce *maximum* avoit lieu pour le Vaisseau de 60 canons, lorsque l'angle QCE est de $28^{\circ} 47'$, dans le cas où ce Vaisseau cingle à la bouline, avec tout son appareil déployé; & on a dit au même endroit, qu'on ne pouvoit obtenir ce *maximum*, à cause que les haubans & l'étau ne permettent pas de faire cet angle QCE beaucoup moindre que de 40° . Dans les Bâtiments à voiles latines, on peut, sans le moindre embarras, former cet angle de la grandeur nécessaire; & dans le cas du vent large, il est évident qu'on peut aussi le former dans les Vaisseaux. Dans la supposition que la direction du vent forme avec la quille un angle ouvert par la poupe de 46° , nous avons trouvé (363.) qu'avec 17680 pieds carrés de voilure, l'angle QCE doit être de $50^{\circ} 11'$, tandis que les Marins le forment de 70° ; d'où l'on a conclu que la vitesse du Vaisseau, dans le cas de la meilleure disposition, est à la vitesse qui résulte de la pratique des Marins, comme 71 est à 64, c'est-à-dire qu'elle est presque de $\frac{1}{4}$ plus grande.

FIG. 11.

(573.) Cette disposition avantageuse des angles n'est pas cependant constante, comme l'ont cru jusqu'à présent les Géomètres; elle dépend de la quantité de voilure qui est déployée. Car on a vu, dans le même Article 363, que dans le même cas de vent large, le Vaisseau naviguant avec seulement la grande voile & la misaine; c'est-à-dire, ne portant que 5300 pieds carrés de voilure, on a vu, dis-je, que cet angle doit être de $56^{\circ} 21'$, au lieu $50^{\circ} 11'$; & le Vaisseau cinglant à la bouline (364.), il doit être de $40^{\circ} 42'$, comme le font à peu près les Marins; de sorte que *plus la quantité de voile déployée est grande, plus l'angle que forme la vergue avec la quille doit être petit*.

(574.) Cet angle dépend encore de la relation entre GO & GH (361.); de sorte que *plus GH sera petit à l'égard de GO , plus l'angle que forme la vergue avec la quille doit être petit; & par conséquent, plus le Bâtiment sera fin, ou plus la relation entre les quantités constantes qui, multipliées par les vitesses directe & latérale, expriment les résistances directe & latérale, sera petite, plus aussi cet angle sera petit*. Les vergues d'un Chebec doivent, par conséquent, former avec la quille un angle plus petit que celles d'un Vaisseau; & les vergues d'une Galère, ou d'une Goëlette* doivent encore former un angle plus petit que celles d'un Chebec.

* En Espagnol *Goleta*.

(575.) Le même angle doit également diminuer (361.) lorsque la différence entre les angles QCE & le complément de BDQ qui résulte de la courbure plus ou moins grande de la voile, diminue; de sorte que *moins la courbure de la voile sera grande du côté sous le vent à l'égard de la courbure du côté du vent, plus cet angle doit être petit*. Ainsi, cet angle doit dépendre encore de la qualité & de la tension de la voile. Toutes ces considérations font qu'il est difficile de donner une solution aussi simple & aussi facile pour la pratique qu'il seroit à désirer. Le plus court sera de suivre le calcul tel qu'on l'a exposé depuis l'Art. 360 jusqu'à l'Art. 364.

(576.) Dans l'analyse que nous faisons de tout ce qui concerne la marche du Vaisseau, il est nécessaire que nous ayons égard à la nature de sa construction; c'est-à-dire, à la raison dans laquelle se trouvent les lignes GO & GH , qui est celle des quantités constantes qui, multipliées par les vitesses correspondantes, expriment les résistances latérale & directe. Supposons que GH devienne plus petite; dans ce cas, l'angle GUH , & son égal GOW , seront aussi plus petits; de sorte que GW , ou son égale XV , sera toujours comme GH . Ainsi, à mesure que GH diminue à l'égard de GO , YR diminuera pareillement à l'égard de RS ; & par conséquent, la raison de SR à RY , laquelle est celle des vitesses du Vaisseau & du vent, deviendra plus grande. La droite XT égale à GP doit également diminuer; donc, par ces deux raisons réunies, la relation de SR à RY doit devenir plus grande. La droite entière TY diminue donc dans la même raison que GH ; & comme SR demeure constante, les vitesses des Vaisseaux seront dans la raison inverse des RY , quantités qui dépendent de la constante RT , & des TY , qui sont comme les GH . D'après cela, il faut conclure que, si, dans le Vaisseau de 60 canons, pour lequel nous avons trouvé que GO est à GH , comme 3316 est à 294, & dans lequel RT est à peu près égale à TY , nous augmentons la longueur de $\frac{1}{4}$, la ligne GH sera aussi plus petite de $\frac{1}{4}$, sans aucune différence sensible: donc la première vitesse sera à la seconde, comme 2 moins $\frac{1}{4}$ est à 2, ou comme 19 est à 20: de sorte que, pour chaque 19 milles, le Vaisseau parcourra un mille de plus. Si, en considération de l'augmentation de la longueur, & par conséquent de l'augmentation de la capacité, on jugeoit à propos de retrancher une certaine partie du lest pour que la force du Vaisseau pour porter la voile fût la même qu'auparavant l'augmentation de la longueur; alors GH diminueroit encore de quelque chose; mais on retireroit très-peu d'avantage de cette dernière opération, attendu qu'on

a démontré (356.) que le Vaisseau étant calé de 6 pouces de plus ou de moins, il n'en résulte que $\frac{1}{10}$ de différence dans sa vitesse, ce qui équivaut à $\frac{1}{100}$ de milles par heure; quantité absolument négligeable. C'est pour cette raison, & d'un autre côté, parce que le défaut de stabilité peut être très-préjudiciable, qu'on a dit que le Vaisseau doit être toujours submergé de toute la quantité qui est nécessaire pour lui procurer une stabilité suffisante.

(377.) Non-seulement la marche du Vaisseau varie, par les changements qui arrivent à la raison de GO à GH ; mais la même chose arrive encore, en partie, lorsque ces quantités diminuent, quoiqu'elles conservent entre elles la même raison; parce qu'alors non-seulement les autres quantités diminuent dans la même raison, mais encore parce que GW varie dans la raison doublée de cette raison, comme on peut le voir dans l'Art. 357.

(378.) De la combinaison de ces trois quantités, la longueur, la largeur & le creux, on a déduit (358.) que, conservant au Vaisseau la même capacité, plus la longueur sera grande, & les deux autres dimensions petites, plus la vitesse sera grande. Mais si on conserve la même longueur, & qu'on augmente une des deux autres dimensions, en diminuant l'autre à proportion, le Navire d'une plus grande largeur, & d'un moindre creux, marchera avec plus de vitesse, d'un vent large; & celui d'une moindre largeur, & d'un plus grand creux, marchera mieux avec des vents près: bien entendu qu'on suppose, dans les deux cas, les appareils proportionnels aux largeurs. Cette théorie a été confirmée bien des fois par la pratique.

(379.) L'expérience n'a pas moins confirmé ce que nous avons démontré dans l'Art. 359, & que nous avons déduit des résistances qu'éprouvent les carenes des Vaisseaux, à raison de ce que le fluide cesse d'être de niveau; & nous avons fait voir (359.) que cet effet est plus grand dans les petits Vaisseaux à proportion que dans les grands. Ainsi, il résulte de là que, quoique sans cette circonstance, les petits Vaisseaux fussent être meilleurs voiliers, cependant ils le sont moins, à mesure que la vitesse, & par conséquent la dénivellation, augmente, & par conséquent, dans les bâtimens semblables & semblablement disposés, les petits marcheront mieux avec un petit vent, & les grands avec un vent violent.

(380.) Enfin, la marche du Vaisseau dépend aussi de la courbure plus ou moins grande de la voile du côté sous le vent, à l'égard de celle qu'elle a du côté du vent; parce que plus cette courbure sera grande, plus aussi l'angle BDQ le sera, de même que son égal NGO ; GN & son égale CR deviendront plus petites: & quoique RS & RX diminuent, dans la même raison, XY demeurera constante, & par conséquent, la raison de SR à RY , ou des vitesses du Vaisseau &

PLANC. IX.

du vent, sera plus petite. Il paroît que c'est de ce principe que provient la différence que les Marins ont observée entre les effets que produisent les voiles hautes & les basses, les premières produisant un plus grand effet que les secondes. Car, comme on ne porte les voiles hautes qu'avec des vents foibles, leurs courbures, dans ces cas, sont moindres, & par conséquent, leurs effets sont plus grands; au contraire, les basses voiles, ou les voiles majeures, qu'on porte par des vents très-violents, prennent des courbures très-considérables, & ne peuvent produire des effets analogues à ceux qu'elles produiroient par des vents foibles; mais, en supposant les circonstances les mêmes, ou que le temps soit le même, alors des voiles égales, & disposées de la même manière, produisent des effets égaux, à moins qu'en vertu de leur qualité différente, elles ne prennent aussi des courbures différentes.

(581.) Quoique, dans tout ce qu'on vient de dire, on ait examiné & analysé tous les résultats qui peuvent naître de la variation des différentes quantités qui concourent à la détermination de la vitesse, ou de la marche du Vaisseau; il nous paroît cependant qu'il ne peut manquer d'être très-intéressant pour les Marins de connoître quel est le vent qui doit faire cingler le Vaisseau avec la plus grande vitesse. Car, quoique la pratique ait fait connoître que c'est le vent large qui produit cet effet, on a cru, & l'on croit encore, que cela vient de ce qu'on peut employer un plus grand nombre de voiles lorsqu'on navigue vent large, que naviguant vent arrière; & l'on étoit loin d'imaginer que la même chose arrivoit en faisant servir utilement les mêmes voiles dans l'un & l'autre cas, comme nous l'avons démontré ci-devant (365 & 366.). Nous avons donné, dans ces deux

Fig. 55.

Art., une nouvelle formule pour trouver l'angle JCA que la direction du vent doit faire avec la quille, pour que le Vaisseau marche avec la plus grande vitesse qu'il est possible, laquelle fournit la construction suivante. Sur un triangle rectangle quelconque GNO soit pris Hg égal WG plus GH , & des points H & g soit tiré les droites Hh , gb parallèles à GN ; ayant ensuite décrit le demi-cercle hko , soit tiré hk , & l'on aura l'angle bhk égal à l'angle ACJ . L'angle JCE que la vergue VE doit former avec la direction JC , doit être droit, pour que le Vaisseau acquiere la plus grande vitesse possible.

Fig. 55
& 56.

(582.) Cette direction est donc variable, quoique dans le même Vaisseau, parce qu'elle dépend de WG , qui est en raison inverse de la quantité de voiles que le Vaisseau porte déployée. A mesure que cette quantité augmente, les quantités GW & Hg diminuent, & l'angle Ohk , ou son égal ACJ , devient plus grand. Au contraire, en diminuant de voile, GW & Hg augmentent, & les angles diminuent jusqu'à ce que le point g tombant sur O , ils s'évanouissent, & le vent arrière est alors le plus avantageux. Nous

avons trouvé (367.), pour le Vaisseau de 60 canons, qu'avec 17680 pieds quarrés de voilure, qui font la seule étendue utile, naviguant vent large, nous avons trouvé, dis-je, que l'angle *ACJ* doit être de $41^{\circ} 56'$; & le même Vaisseau portant seulement une voilure de 8934 pieds quarrés*, on a vu que cet angle devient zéro, & que c'est alors le vent arriere qui est le plus avantageux. On a dit encore dans l'Article 350, qu'en naviguant vent arriere, le Vaisseau peut porter utilement 12950 pieds quarrés de voilure. Si on vouloit naviguer avec cette voilure, en employant l'angle *ACJ* le plus avantageux qui lui correspond, on trouveroit cet angle de 32° pour le même Vaisseau de 60 canons; & l'augmentation de vitesse qui résulteroit de l'emploi, cet angle ne seroit que de $\frac{1}{15}$. Mais, si la différence est si petite dans un Vaisseau, il n'en est pas de même dans une Embarcation plus fine, comme une Galere, ou un Chebec, parce que, dans ces Bâtimens, la plus grande partie de la voilure entiere sert dans l'un & l'autre cas; & d'ailleurs, l'angle *ACJ* s'ouvre davantage, parce que la voilure est, à proportion, en plus grande quantité.

(583.) Cet angle dépend encore de la relation entre *GO* & *GH*; car à mesure que *GH* devient moindre, *GW* & *Gg* le deviennent aussi, & par conséquent l'angle *Ohk*, & son égal *ACJ* deviennent plus grands. Ainsi, l'angle le plus avantageux dans un Chebec est plus grand que dans un Vaisseau; & dans une Galere il est encore plus grand que dans un Chebec. Nous avons trouvé cet angle pour le Chebec (368.) de $63^{\circ} 19'$, & nous avons vu qu'en l'employant, la vitesse du Chebec est à celle du vent, comme 163 est à 100; c'est à-dire que la vitesse de cette Embarcation est égale à celle du vent plus environ ses deux tiers; de sorte que, si la vitesse du vent étoit de 15 pieds par seconde, celle du Chebec seroit de 24 pieds $\frac{11}{15}$, ce qui fait 14 milles $\frac{47}{15}$ par heure.

(584.) La marche des Vaisseaux pour s'élever vers l'origine du vent, ou leur vitesse pour gagner au vent, dépend principalement de la vitesse directe (355.), & par conséquent, de toutes les circonstances qui la produisent & peuvent la modifier, comme nous l'avons vu ci-dessus. Cependant les angles les plus avantageux que les vergues & le vent doivent former avec la quille, sont susceptibles de quelque différence, & même cette différence est quelquefois considérable; car il est nécessaire d'avoir égard à la dérive, de laquelle dépend également la quantité dont le Vaisseau gagne au vent. Nous avons donné, dans l'Art. 371, les formules pour déterminer ces angles; mais elles sont si compliquées, que, même dans le calcul, nous n'avons pas jugé convena-

* On trouve dans l'original 8065 pieds quarrés; mais c'est sans doute une faute, car cela n'est pas conforme à l'Article 367, auquel l'Auteur renvoie. Cette même différence se trouve dans le Discours Préliminaire, Tome I, mais nous l'avons rectifiée.

ble de les réduire à une seule, comme il est d'usage de le faire, pour la facilité des applications. Nous nous sommes contentés de les appliquer à différents cas pour le Vaisseau de 60 canons; d'abord, en supposant que le vent est foible, & que le Vaisseau porte beaucoup de voile; ensuite au cas où il porte peu de voile, & que le vent est fort; & enfin à celui où le Vaisseau porte peu de voile, & où le vent est foible; & on a vu, dans tous ces cas, que les angles avantageux avec lesquels le Vaisseau gagne au vent le plus qu'il est possible, ne sont point les mêmes. Le Vaisseau portant toute sa voilure qui est de 23050 pieds quarrés, & le vent étant foible, on a trouvé que l'angle que doit former la quille avec le vent, est de 56° , & celui que doivent former les vergues avec la quille, de $30^{\circ} 33'$. Lorsque le Vaisseau porte seulement ses deux basses voiles, ou que sa voilure est réduite à 6130 pieds quarrés, & que le vent est fort, ces angles doivent être de $84^{\circ} 44'$ & de $82^{\circ} 14'$. Avec cette même voilure, le vent étant foible, ils sont de $66^{\circ} 13'$, & de $47^{\circ} 20'$. Comme les angles de ce dernier cas approchent beaucoup de ceux qu'emploient généralement les Marins, on voit évidemment combien ils sont loin, dans tous les autres, de jouir des avantages que la Géométrie leur offre.

(585.) Il suit de ce principe, que l'un & l'autre angle doivent augmenter à mesure que le vent augmente, & que les voiles diminuent. Celui que la direction du vent forme avec la quille, augmente depuis 56° jusqu'à $84^{\circ} 44'$; & celui que la quille forme avec les vergues, augmente depuis $30^{\circ} 33'$ jusqu'à $82^{\circ} 14'$. On prendra donc une valeur moyenne dans les autres cas, qui sont aussi les cas intermédiaires; ou bien, si l'on veut une plus grande exactitude, on aura recours aux formules, particulièrement lorsque le Vaisseau, pour lequel on fait le calcul, est d'une construction très-différente; car cette circonstance influe beaucoup sur la valeur des quantités. Si on applique le calcul à la formule de l'Art. 360, on trouvera que l'angle que doivent former les vergues avec la quille, pour que le Vaisseau marche avec le plus de vitesse qu'il est possible, est de $26^{\circ} 55'$, celui de la quille & du vent étant supposé de 46° ; par conséquent, l'angle qui fait gagner au vent le plus qu'il est possible, n'est pas celui qui fait faire au Vaisseau le plus de chemin. C'est aussi ce que démontrent les formules particulières par lesquelles on détermine ces angles. Dans le cas présent, où la différence est le moins sensible, on la trouve de $3^{\circ} 38'$.

(586.) Enfin, nous avons vu, dans l'Art. 376, qu'en employant les angles avantageux avec toutes les voiles & peu de vent, la quantité dont le Vaisseau gagnera au vent, est à celle dont il gagne dans les

mêmes circonstances, sa voilure étant disposée selon l'usage ordinaire des Marins, comme 164 à 125, ce qui est près d'un tiers de plus, & démontre la nécessité de ne pas négliger un avantage aussi considérable. Il est vrai que, dans les Vaisseaux, il est difficile qu'on puisse former des angles aussi aigus que l'exige le cas où l'on porte beaucoup de voiles : mais dans les bâtimens à voiles latines, il n'y a aucune difficulté. Dans les Vaisseaux même, en faisant usage de drosses, & prenant le parti de lâcher les haubans de l'avant, ce qui peut se faire sans aucun risque, lorsque le vent est foible ; circonstance qui est précisément celle où ce brassage extrême est nécessaire, on pourroit amener les basses vergues au point d'être très-proches de former les angles requis : quant aux autres vergues, on y parvient sans aucune difficulté.

(587.) Outre ces attentions, qui sont les principales, il en est une qu'il est absolument nécessaire que les Marins aient présente à l'esprit ; c'est de tenir le Gouvernail, autant qu'il est possible, dans une situation toujours parallèle à la route que suit le Vaisseau. Car, dans toute autre position, le Gouvernail ne peut manquer de retarder beaucoup le fillage.

CHAPITRE V.

Du Gouvernement, ou du Manège, du Vaisseau.

(588.) LE Gouvernail est seulement une des puissances qui concourent au Manège ou au Gouvernement du Vaisseau, quoiqu'assez ordinairement il soit regardé comme l'unique. Nous avons donné la théorie de cette Machine, dans le *Chap. II* du *Liv. III*, & nous avons trouvé quelque différence entre nos résultats & ceux que les Géometres ont déterminés jusqu'à présent, à cause que nous nous sommes fondés sur d'autres principes. Nous avons donné, dans l'*Art. 290*, la formule de la force que fait le Gouvernail dans la direction perpendiculaire à la quille, qui est seulement celle qui contribue au Manège ; & l'on a vu, par cette formule, que *plus la vitesse du Vaisseau sera grande, plus la surface du Gouvernail sera étendue, & plus la quète de l'étambot sera petite, plus la puissance du Gouvernail sera grande*, en observant toutefois que le Gouvernail faisant des angles égaux avec la quille, tant du côté de babord que du côté de tribord, *la force du Gouvernail pour faire arriver le Vaisseau est toujours plus grande que celle pour le faire venir au vent*. Ces connoissances avoient déjà été données par les Géometres qui nous ont précédés ; mais il n'en est pas de même à l'égard de l'angle que le Gouvernail doit former avec la

quille, pour qu'il produise la plus grande force qu'il est possible; car ils ont déterminé cet angle de $54^{\circ} 44'$, tandis que, dans l'*Art.* 293, nous l'avons trouvé de 45° , dans le cas où la dérive est nulle; de 45° moins la dérive, lorsqu'il s'agit d'arriver; & de 45° plus la dérive, dans le cas où il faut venir au vent. Ces différents objets ont été démontrés dans le *Chapitre* cité, auquel nous renvoyons. Malgré cela, nous avons dit, dans l'*Art.* 296, qu'il ne convient nullement de chercher à faire former ces angles au Gouvernail, non seulement à cause que cela est peu nécessaire, vu le peu d'avantage de ces angles sur ceux dont les Marins font usage, mais aussi pour éviter les inconvénients qu'il y auroit à accourir la barre du Gouvernail, ce qui seroit cependant absolument nécessaire pour parvenir à les former.

(589.) Nous avons fait voir également (298.) combien il importoit, pour augmenter la puissance du Gouvernail, que sa figure approchât, autant qu'il est possible, de celle d'un triangle, ainsi que l'expérience l'avoit déjà fait découvrir aux Marins. Cette particularité n'avoit encore été nullement remarquée, & il est bien étonnant qu'une pratique dépourvue de lumières soit parvenue à donner une véritable connoissance sur cet objet, si long-temps avant la théorie.

(590.) Il est nécessaire que la distance horizontale du Gouvernail au centre de gravité du Vaisseau, qui est le point sur lequel il tourne, entre en considération pour trouver l'expression de la force de cette Machine; c'est ce que les formules de l'*Art.* 297 manifestent à la simple inspection, parce que c'est du moment de cette force que dépend l'efficacité de l'action qu'elle produit: ainsi, plus le Gouvernail sera éloigné du centre de gravité du Vaisseau, plus son action sera grande. Mais, comme dans toute cette distance, & même dans toute l'étendue de la carene du Vaisseau, les résistances des eaux sur les côtés, ainsi que d'autres forces, produisent une action considérable, il est nécessaire, pour parvenir à une connoissance parfaite du Manege & du Gouvernement du Vaisseau, de considérer le concours de toutes ces forces.

(591.) Ces forces, outre celle du Gouvernail, dont on ne doit pas employer l'action pour le Manege sans une nécessité bien absolue, se réduisent (400.), pour l'ordinaire, à deux, la force du courant des eaux sur le côté du Vaisseau, & celle des voiles. La première se décompose en deux autres, l'une qui agit directement, ou parallèlement à la quille, & l'autre latérale, qui agit perpendiculairement & du côté sous le vent. Mais, comme la première de ces forces agit également de l'un & de l'autre côté du Vaisseau, elle ne peut contribuer en rien pour le Gouvernement: ainsi, il reste seulement la seconde, dont nous avons trouvé le centre éloigné

vers la poupe du centre de gravité du Vaisseau de 60 canons (223.), de 11 pieds 4. La force des voiles se décompose pareillement en force directe, & en force latérale, ou perpendiculaire à la quille, toutes les deux opposées à celles que produit le courant des eaux. Les deux forces directes se font parfaitement équilibre, aussi-tôt que le Vaisseau a acquis toute sa marche; c'est-à-dire, dès que son mouvement progressif est devenu uniforme; mais les deux latérales ne peuvent se faire mutuellement équilibre, si elles ne concourent pas dans le même point. Lorsque cela n'arrive pas, comme ces deux forces sont égales, celle qui se trouve plus éloignée du centre de gravité du Vaisseau, surmonte l'autre, & oblige le Vaisseau à tourner. Ainsi, *EAF* représentant la carene du Navire, les forces des eaux étant supposées réunies en *A*, & agissant suivant la direction *IG*, la droite *DG* représentera leur force directe, & *HG* leur force latérale, ou perpendiculaire à la quille. Si les forces des voiles se réunissoient de même en *G*, leur force directe, ou suivant *GD*, & leur force latérale, ou suivant *GH*, seroient équilibre à celles des eaux: mais si, au contraire, les forces des voiles se réunissent plus à la-poupe, comme en *L*, le point *C* étant le centre de gravité, le Vaisseau arrivera, parce que les forces des eaux réunies en *G*, & agissant suivant *HG*, auront un plus grand moment que celles des voiles réunies en *L*. Ainsi, pour que le Manège, ou le Gouvernement, soit parfait, ou pour que le Vaisseau demeure constamment dirigé sur le même rumb de vent, il est nécessaire que les forces des voiles se réunissent sur un point de la ligne *GI*, & que la résultante de ces forces soit dirigée suivant cette même ligne.

FIG.

(592.) D'après cette considération, il y a eu des Géomètres (a) qui ont regardé le point *G* comme celui où il convenoit, & où il étoit avantageux de placer le mât, lorsqu'il n'y en a qu'un; & en conséquence, ils ont recommandé de l'y placer: & lorsqu'il y en a plusieurs, ils ont prescrit de placer, dans ce point, le centre de toutes les forces qu'ils produisent. Ils étoient convaincus, sans doute, que ce point de réunion ne varie point, tant que la place & la disposition des voiles reste la même; mais, pour se convaincre du contraire, & s'éclaircir parfaitement sur ce point, il ne faut que relire le *Chapitre IV* du *Livre IV*, depuis l'*Article* 397 jusqu'à l'*Art.* 404, où ce sujet est traité sans aucun calcul, & avec tout le détail nécessaire. Nous avons vu, dans cet endroit, que *B* étant le point où se réunissent les forces des voi-

(a) Jean Bernoulli, *Nouvelle Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux*, Chap. 12, §§. 1, 2, & 3. Johannis Bernoulli, *Opera omnia*, Tomus secundus.

M. Bouguer, *Traité du Navire*, Liv. III, Sect. III, Chap. 1, page 473.

les, lorsque le Vaisseau est droit, & que les voiles sont planes, ce point se transporte en *D*, à cause de la courbure qu'elles prennent; & que ce même point passe de *D* en *K*, à cause de l'inclinaison que prend le corps du Vaisseau: de sorte que, par ces deux causes réunies, ce point se transporte de *B* en *K*. Ainsi, pour que le Vaisseau Gouverne bien, ou qu'il soit susceptible d'un Manege parfait, le point *K* doit tomber sur *I*, ou le point *L* sur *G*: si *L* est plus vers la proue que *G*, le Navire arrive; & au contraire, le Navire vient au vent, si *L* est plus vers la poupe que *G*. Mais comme ces différentes translations du centre où se réunissent les forces des voiles, dépendent de leur courbure, & de l'inclinaison du Vaisseau; & que la courbure des voiles, ainsi que l'inclinaison du Vaisseau, dépend de la force plus ou moins grande du vent; il s'ensuit évidemment que le Manege du Vaisseau dépend aussi de la force du vent, quoique la situation du point *B* demeure la même. Ainsi, le vent venant à augmenter, le transport du centre des voiles est plus grand, & le Vaisseau vient au vent: au contraire, le Vaisseau arrive, si le vent diminue: c'est ce que sçavent tous les Marins instruits par l'expérience seule. Non-seulement on éprouve de la variation dans le transport du centre des voiles, à cause de l'augmentation, ou de la diminution du vent, mais encore par le choc des lames. Une lame quelconque d'une grandeur suffisante, venant à faire incliner le Vaisseau dans le roulis, plus qu'il ne l'étoit auparavant, alors les point *K* & *L* s'éloignent davantage du point *B*, & il faut, de toute nécessité, que le Vaisseau vienne au vent; au contraire, il arrivera dans le retour, ou lorsqu'il se redressera pour prendre sa première situation; & comme les lames se succèdent continuellement, les mouvements du Vaisseau, pour venir au vent & pour arriver, doivent aussi être continuels; & l'on est, par conséquent, obligé d'y remédier continuellement au moyen du Gouvernail. Ainsi, quoique les voiles, & même le vent, n'éprouvent aucune variation, le Manege ou le Gouvernement du Vaisseau ne peut cependant manquer d'être variable, & d'exiger que le Gouvernail soit dans un mouvement continu, ce qui demande beaucoup de soin, & plus encore d'expérience, qui, en pareil cas, est le meilleur guide qu'on puisse suivre.

(593.) Nous avons dit que le transport du point *B* au point *K*, dépend de la courbure plus ou moins grande de la voile, & de l'inclinaison du Vaisseau. Or, comme les voiles sont susceptibles de prendre une plus grande courbure, à proportion de leur largeur; il s'ensuit que plus les voiles auront de largeur, ou plus elles

elles auront d'envergure, plus le Navire aura de propension à venir au vent. (594.) Pareillement, plus la hauteur du centre commun de toutes les voiles sera grande, & moins le Vaisseau sera chargé de lest, plus il prendra d'inclinaison; ainsi on peut établir que *plus le guindant, ou la hauteur des mâts, sera grand, & moins on aura embarqué de lest, plus le Vaisseau aura de propension à venir au vent*; & de ces deux principes il résulte, en général, que *plus les voiles d'un Vaisseau seront grandes, plus il aura de disposition à venir au vent.*

(595.) Maintenant, si l'on conserve les voiles d'une même surface, en faisant seulement varier leurs dimensions, le changement qui en résultera dans le Manège sera peu considérable; parce que si on augmente le guindant, & qu'à proportion on diminue l'envergure, ce que le premier changement produit pour faire venir au vent, le second le produit pour faire arriver; & ces deux effets se compensent sensiblement l'un l'autre.

(596.) Toutes ces variations dépendent uniquement du transport accidentel, du point *B* en *K*, ou en *I*; mais en quelque point de la droite *EF* que se trouve le point *B*, où se réunissent les forces de toutes les voiles, c'est-à-dire, en quelque point que se trouve leur centre, le Vaisseau étant droit, le même transport aura lieu: & par conséquent, plus ce centre se trouvera vers la poupe, plus le Vaisseau aura de disposition à venir au vent; c'est encore ce que savent très-bien les Marins. La situation de ce point dépend de la distribution des mâts, & de la grandeur des voiles que chacun d'eux porte; de même que de la quantité de voiles qui sont déferlées ou serrées. Ainsi, dans cette distribution & combinaison des parties, il faut procéder de manière qu'en variant la disposition & la quantité des voiles, on puisse faire reculer le point *B* vers l'arrière, ou le faire avancer vers l'avant, de façon que le point *K* se maintienne constamment sur *I*, ou à peu près, & cela dans tous les cas possibles; c'est-à-dire, soit qu'on porte peu ou beaucoup de voiles, que le vent soit foible ou violent, soit qu'il soit nécessaire de venir beaucoup au vent, ou de n'y venir que d'une petite quantité.

(597.) Ceci doit, par conséquent, résulter des valeurs que peuvent avoir les droites *DB*, *BC*, *CG*, *GD*, & *DI*. Pour le Vaisseau de 60 canons, naviguant avec toutes ses voiles, on a (276 & 419.), *DB* = 13 pieds $\frac{1}{2}$, & (285.), *BC* = 12: donc *D* tombera entre *C* & *G*, & *DC* sera = 1 pied $\frac{1}{2}$. Retranchant cette quantité de *GC* = 11 pieds $\frac{1}{2}$, (223.), il reste *GD* = 9 pieds $\frac{1}{2}$. Mais comme l'angle *DIG* a été trouvé, pour ce même cas, le Vaisseau allant à la bouline de 31 à 32 degrés (276.), sa tangente est à peu près de $\frac{1}{2}$: & selon les principes de la Trigonométrie, *DG* étant à *DI* comme cette

tangente est au rayon; il s'ensuit qu'on aura DI , en divisant DG par $\frac{11}{10}$, ce qui donnera $DI = 15$ pieds $\frac{1}{4}$, à peu près. Ainsi, pour que le Manège soit parfait dans ce cas, ou qu'il ne soit pas nécessaire d'employer l'action du Gouvernail, il faut que DK soit de 15 pieds $\frac{1}{4}$, ou que la force du vent soit telle quelle fasse incliner le Vaisseau jusqu'à porter le point K à 15 pieds $\frac{1}{4}$ du point D . Mais ce même point K est (282.), élevé au-dessus du centre de gravité de 70 pieds $\frac{1}{4}$: donc l'in-

FIG. 47. clinaison DCK doit être de $\frac{11\frac{1}{4}}{70\frac{1}{4}}$, ou l'angle DCK à peu près de 12°

4. Nous avons trouvé, dans l'Art. 419, que ce cas arrive, lorsque la vitesse du vent est de 18 pieds $\frac{1}{4}$ par seconde: donc, si la vitesse du vent augmente, le Vaisseau viendra au vent, & il sera nécessaire d'avoir recours au Gouvernail pour y apporter remède; & si, au contraire, elle diminue, le Vaisseau arrivera, & le secours du Gouvernail sera encore nécessaire.

(598.) Naviguant avec les deux basses voiles, les deux huniers avec, tous les ris pris, l'artimon & le faux foc, on a $BC = 11$, & $BD = 17\frac{11}{12}$; ce qui donne $GD = 4\frac{11}{12}$. Et l'angle DIG étant de 40° moins 21° qui (352.) résultent de la courbure des voiles, cet angle est donc de 19° , dont la tangente est $\frac{11\frac{1}{4}}{17\frac{11}{12}}$; par conséquent, DI est à peu près de 14 pieds $\frac{1}{4}$; ainsi, DK doit avoir cette grandeur, pour que le Gouvernement soit parfait, & qu'il ne soit pas nécessaire d'employer l'action du Gouvernail. La hauteur du centre des voiles au-dessus du centre de gravité du Vaisseau, est (228.), dans ce cas, de 56 pieds $\frac{1}{4}$: donc l'inclinaison du Vaisseau devra être de $\frac{14\frac{1}{4}}{56\frac{1}{4}}$, ou à peu près de

$14^{\circ} 14'$, pour que l'équilibre soit bien établi, ou que le Manège soit parfait. Nous avons trouvé, dans l'Art. 420, que ce cas arrive lorsque la vitesse du vent est d'environ 29 pieds par seconde.

(599.) Le Vaisseau restant seulement sur ses deux basses voiles, on a (421.), $BC = 16\frac{11}{12}$, BD est comme ci-dessus de $17\frac{11}{12}$; ce qui donne GD de 10 pieds $\frac{11}{12}$, & DI , d'après la même supposition que l'angle $DIG = 19^{\circ}$, est de 29 pieds $\frac{1}{4}$; quantité exorbitante; & dont jamais le point K ne pourra parvenir à s'éloigner du point D ; ce qui prouve qu'avec cet appareil il est impossible que le Vaisseau vienne au vent par lui-même. En effet, nous avons vu, dans l'Art. 421, que pour que cela pût avoir lieu, il faudroit que le vent parcourût 240 pieds par seconde; vitesse énorme, & qui ne pourroit s'effectuer sans mettre les voiles en pièces, ou même sans une destruction totale des mâts & des vergues. En bordant l'artimon, nous avons vu, dans le même Art. 421, que le point D tomberoit à la poupe du centre de gravité C .

DU GOUVERNEMENT, OU DU MANÈGE, DU VAISSEAU. 349

du Vaisseau ; dans ce cas, le Vaisseau viendrait donc continuellement au vent, mais on pourroit rétablir l'équilibre en mettant le faux foc.

(600.) Conservant seulement la grande voile, le point B (422.), tombe à 12 pieds $\frac{20}{100}$ à la poupe du centre C , & le point D à 17 pieds $\frac{40}{100}$ aussi à la poupe de B ; le point D tombera donc à 30 pieds $\frac{30}{100}$ à la poupe du centre de gravité C . Retranchant de cette quantité les 11 pieds $\frac{1}{2}$, dont le point G est éloigné de C , il restera 18 pieds $\frac{20}{100}$, dont le point D tombera à la poupe de G , par conséquent, le Vaisseau tendra à venir au vent avec une très-grande force ; propriété qui est très-essentielle dans ce cas, parce que les lames qui le choquent à la proue, l'obligent à arriver beaucoup.

(601.) On voit que, dans tous ces cas, le Vaisseau peut tendre de lui-même à arriver ou à venir au vent, selon la vitesse du vent : il nous reste seulement de sçavoir si le Gouvernail est capable de remédier à ces irrégularités. Le cas dans lequel il y auroit plus à en douter est, sans contredit, le premier, parce que, dans ce cas, la vitesse du vent peut être très-petite, & par conséquent DK peut l'être aussi ; mais on a levé ce doute dans l'Art. 423, en faisant voir que la force du Gouvernail est plus que suffisante pour produire cet effet, particulièrement si le vent a une action suffisante pour rendre sensible la courbure des voiles.

(602.) On a également développé, dans les Art. 424, 425 & 426, les cas où l'on navigue vent arrière, & vent largue, & l'on a fait voir que la force du Gouvernail est excessive à l'égard des autres forces : par conséquent, une très-petite obliquité du Gouvernail suffit pour obliger le Vaisseau à tourner ; c'est ce qui fait que le Manège du Vaisseau est fort délicat dans ces cas, & particulièrement vent arrière.

(603.) L'emplacement des mâts, ainsi que la disposition des voiles dans le Vaisseau de 60 canons, nous a donné $CB = 12$ pieds, lorsqu'elles sont toutes déployées (285.) ; par conséquent, cette disposition étoit très-bonne : mais cette quantité doit dépendre, comme nous l'avons vu, de CG , distance du centre des résistances latérales, au centre de gravité du Vaisseau. Plus CG sera petite, moins le Vaisseau aura de force pour arriver ; & par conséquent, plus CB doit être grande, & de la longueur de cette distance dépend aussi la même action : ainsi, GB doit se maintenir constante c'est-à-dire, toujours la même ; & comme nous avons trouvé CG de 11 pieds $\frac{1}{2}$, il s'en suit que dans le Vaisseau de 60 canons, GB , ou la distance du centre de la voilure à celui des résistances latérales, doit être constamment de 23 pieds $\frac{1}{2}$: il en est de même à proportion dans les autres Vaisseaux.

(604.) La situation du centre G des résistances, dépend non-seule-

ment de la figure de la carene du Vaisseau, mais aussi de la relation & de la grandeur des élancements de poupe & de proue, c'est-à-dire, de la quète de l'étambot & de l'élancement de l'étrave, comme on peut le voir dans le *Chapitre VII, du Livre II*: de sorte que plus l'élancement de l'étrave sera petit, par rapport à la quète de l'étambot, plus le point *G* sera avancé vers la proue, & plus le Vaisseau aura de propension à venir au vent, à moins qu'on n'ait soin de faire avancer le point *B*, ou le centre de la voilure, d'une même quantité vers la proue (*a*).

(605.) Le point *G* change de situation lorsqu'on surcharge le Vaisseau, parce que le centre des résistances latérales de la partie du côté qui se submerge de nouveau dans le fluide, est plus à la proue que le point *G*: par conséquent, le nouveau centre des résistances qui en résultera, doit être aussi plus à la proue que ce point. Delà il suit qu'un Vaisseau dont on augmente la charge doit être plus disposé à venir au vent, lorsque le centre de gravité ne s'est pas abaissé par l'augmentation de la charge, & que par-là la stabilité du Vaisseau n'est pas augmentée. Si, au contraire, le centre de gravité s'est élevé par l'augmentation de la charge, ou, ce qui est la même chose, si l'augmentation de la charge s'est faite par les hauts, le Vaisseau sera alors plus disposé à venir au vent par deux raisons; l'une à cause que le point *G* aura passé plus à la proue, & l'autre à cause que la stabilité du Vaisseau se trouvera diminuée.

(606.) La situation du point *G* varie encore, lorsque l'inclinaison du Vaisseau, dans le sens de sa longueur, vient à varier, ou, ce qui est la même chose, lorsque l'inclinaison de la quille à l'égard de l'horizon, souffre quelque changement. Car (224.), nous avons vu que les 11 pieds $\frac{1}{4}$ que nous avons trouvés pour la distance de *G* à *C*, viennent de la supposition qu'on a faite que le Vaisseau est calé de 2 pieds plus à la poupe qu'à la proue; & que si la quille étoit horizontale, cette distance *CG* seroit seulement de 9 pieds $\frac{1}{4}$. Le Vaisseau étant moins calé à la poupe sera, par conséquent, plus disposé à venir au vent. L'expérience a encore manifesté ce fait aux Marins, & ils se servent de cette connoissance pour corriger les défauts dans lesquels tombent quelques Constructeurs, en proportionnant mal les élancements, ou la distance *CB* du centre de la voilure au centre de gravité du Vaisseau.

(607.) Pour procéder avec certitude sur ce point, on aura présent

(*a*) M. Olivier, Ingénieur-Constructeur du Département de Brest, a construit des Vaisseaux sans donner aucun élancement à l'étrave, & cela dans la vue de les rendre meilleurs boulineurs; mais l'expérience ne tarda pas à faire voir le grand défaut de cette construction: c'est ce qui est évident par notre théorie.

à l'esprit que, selon ce qu'on a exposé (276.), le Vaisseau allant à la bouline avec toutes ses voiles, & avec un vent de 18 à 20 pieds de vitesse par seconde, l'angle DIG est de 31 à 32 degrés, & sa tangente de $\frac{11}{10}$, ce qui donne DG des $\frac{11}{10}$ de DI . Mais ayant de même DG égale GB moins BD , & BD étant égale aux $\frac{3}{10}$ de la largeur des voiles prise à la hauteur de leur centre de gravité (276.), DG sera égale à $\frac{11}{10} DI$, plus $\frac{3}{10}$ de la largeur des voiles à la hauteur de leur centre de gravité. Ainsi, on pourra, sans erreur sensible, prendre GB des $\frac{14}{10}$ de l'inclinaison DI que le Navire peut prendre dans un cas semblable, plus $\frac{1}{4}$ de la largeur des voiles à la hauteur de leur centre de gravité. Pour le Vaisseau de 60 canons, on a trouvé (597), la première quantité DI de 15 pieds $\frac{1}{2}$, dont les $\frac{1}{2}$ sont de 10 pieds $\frac{1}{2}$: & la seconde (419) de 80 pieds, dont le $\frac{1}{2}$ est 13 pieds $\frac{1}{2}$, ce nombre ajouté aux 10 pieds $\frac{1}{2}$ donne 23 pieds $\frac{1}{2}$, pour la valeur de GB . Le point C , centre de gravité du Vaisseau, se trouve, comme on l'a enseigné dans le Chapitre II du Livre II, Article 140: & la distance CG , comme on l'a exposé dans le Chapitre VII du Livre II.

(608.) Tout ceci se réduit cependant à avoir seulement déterminé les distances respectives que doivent avoir les voiles entre elles; & l'emplacement des mâts n'est point encore déterminé. Pour cela il est nécessaire de s'occuper d'abord de la situation du grand mât; & comme il est nécessaire que le Vaisseau soit fort ardent avec la grande voile seule, on pourra placer ce mât au centre G des résistances latérales, ou à fort peu près. Car, comme la courbure que prend la voile, dans ce cas, reculera son centre de force à la distance de (422.) 17 pieds $\frac{1}{10}$, le Vaisseau viendra au vent avec un moment qui sera exprimé par le produit de 17 $\frac{1}{10}$ par la force que fait la voile. Ce moment pourra paroître un peu excessif; & c'est pour cela que le Vaisseau de 60 canons avoit son grand mât placé 4 pieds plus à la proue que le point G ; mais, outre que, dans d'autres Vaisseaux, le grand mât est seulement de 1 pied $\frac{1}{2}$ plus avancé vers la proue que le point G , on doit considérer que plus le grand mât & le mât de misaine seront éloignés, plus il en résultera d'avantages pour que les voiles du premier dérobent moins le vent à celles du second; & cet avantage ne peut produire aucun inconvénient, tant qu'on conserve à GB sa valeur déterminée. Ayant une fois placé le grand mât, on portera le mât de misaine le plus à la proue qu'il sera possible. Quant au mât d'artimon, on l'avancera, ou on le reculera de ce qui sera nécessaire pour que GB conserve la valeur qu'on aura trouvée convenable.

CHAPITRE VI.

Du Roulis & du Tangage.

(609.) DE toutes les théories des mouvements du Vaisseau, la plus compliquée est sans contredit celle du Roulis & du Tangage. On peut se convaincre de cette vérité par la lecture du *Chap. V* du *Liv. IV*, où cette théorie est traitée d'une manière très-étendue. C'est, sans doute, par cette raison que les Auteurs les plus célèbres (a) se sont contentés de considérer le Roulis comme l'effet d'une action simple du Vaisseau, résultante d'une petite inclinaison qu'on lui feroit éprouver, la surface de l'eau se maintenant toujours parfaitement horizontale. Mais on voit bien qu'en considérant le Roulis sous cet aspect, il ne dépendroit aucunement de l'action de la lame, tandis que c'est la lame qui le produit, qui peut même l'augmenter & le diminuer. Cette supposition facilitoit beaucoup le calcul, & pour n'avoir pas prévu ni aperçu les erreurs auxquelles elle conduisoit, on en a adopté les résultats, sans songer aux vices de la supposition. La conséquence qui en résulte est que le Vaisseau oscille comme le fait un pendule d'une longueur déterminée; & que ses balancements sont isochrones avec les oscillations du pendule, ou que chacun de ses Roulis se fait dans le temps que le pendule emploie à faire une oscillation. Or, comme ce temps ne dépend nullement de celui qu'emploie la lame à passer sous le Vaisseau, il s'ensuit que quelle que soit la grosseur de la lame, qu'elle soit grande ou petite, le Roulis sera toujours de la même durée, ce qui est évidemment faux, parce que le Vaisseau doit se redresser de l'inclinaison qu'il a été forcé de prendre par l'action de la lame, aussi-tôt qu'elle vient à lui manquer, ou à s'éloigner de lui; & comme cela s'effectue en différents temps, selon la grandeur des lames, lesquelles courent avec des vitesses différentes, il s'ensuit nécessairement que les Roulis doivent aussi s'effectuer dans des temps fort différents entre eux.

(610.) Cependant, après le passage de la lame, le Vaisseau doit faire d'autres balancements, ou d'autres Roulis qui proviennent de l'inclinaison qu'il a déjà prise, en vertu de cette première action, & c'est sans doute de ces Roulis, que les Auteurs cités ont voulu nous donner la théorie. Mais ces derniers, tant à cause de la résistance des eaux, qu'à cause de celle que le vent produit dans les voiles, sont

(a) *Léonard Euler, Scientia Navalis*, Tome I, Chapitre IV, Proposition 48.
M. Fouquier, Traité du Navire, Livre II, Section III.

beaucoup plus petits, & les effets qu'ils produisent sont aussi beaucoup moindres à proportion : de sorte que ce sont les premiers Roulis que nous devons uniquement considérer, & auxquels nous devons porter toute notre attention, pour prévenir, autant qu'il est possible, les accidents funestes qui en résultent, & qui ne sont, malheureusement, que trop fréquents.

(611.) En outre, les mêmes Auteurs se sont également persuadés que la seule chose à considérer dans les Roulis étoit le temps dans lequel ils s'exécutent, attendu qu'ils doivent être plus doux, à proportion que les Vaisseaux y emploient plus de temps : mais quoique cela soit exactement vrai, lorsque les Roulis sont constamment de la même grandeur ; ce n'est plus la même chose dès que leur étendue varie. Si la durée d'un balancement est double de celle d'un autre, il suffit que l'étendue du premier soit également double de celle du second, pour que les vitesses de l'un & de l'autre soient égales, & alors les effets du grand balancement sont beaucoup plus à redouter que ceux du petit. La principale attention qu'on doit avoir dans l'examen des Roulis, consiste dans les moments d'inertie qu'ils communiquent à toute la mâture & aux différentes parties du corps du Vaisseau ; car c'est à proportion de la valeur de ces moments que les mâts sont plus exposés à se rompre, & que les courbes des ponts de même que les autres pièces qui composent & qui lient le corps du Vaisseau sont plus exposées à se défunir.

(612.) Dans le *Chap. V du Liv. IV*, nous avons donné, dans toute son étendue, la théorie de cette action ; & nous avons distingué, dans le Vaisseau, deux espèces de Roulis, de la considération desquels nous avons déduit la théorie du véritable. Le premier de ces Roulis est celui que le Vaisseau feroit de lui-même, & sans l'action de la lame, & qui provient seulement de l'action du Vaisseau lorsqu'il se remet de quelques inclinaisons qu'il auroit prise auparavant ; & le second est celui qu'il feroit, en vertu de la seule action de la lame, & sans avoir égard à toutes les altérations qui doivent résulter des moments avec lesquels agissent les différents poids dont le corps du Vaisseau est composé. Le temps de la durée de la première espèce de Roulis est (434.), en raison directe sous doublee des moments avec lesquels toutes les parties du Vaisseau agissent, & pareillement en raison inverse sous doublee du poids de tout le Vaisseau ; & de la distance de son centre de gravité au métacentre. C'est aussi ce qu'ont conclu les Auteurs cités : & comme les moments deviennent plus grands à mesure que les poids sont plus éloignés de l'axe sur lequel tourne le corps du Vaisseau, ou sur lequel le Roulis s'effectue, & qu'ils croissent en raison doublee de cette distance ; il s'ensuit nécessairement que les temps

PLANG. IX. doivent être comme les distances des poids à l'axe. C'est pour cette raison qu'ils ont recommandé qu'on éloignât les différents poids de l'axe, le plus qu'il est possible; car de cette disposition il doit résulter des Roulis d'une plus grande durée; & en même temps d'une plus grande douceur, suivant leur manière d'en concevoir l'action.

(613.) Le temps dans lequel doivent s'effectuer les Roulis de la seconde espèce, qui sont causés par l'action seule de la lame, a été déterminé dans l'Art. 449; & dans l'Art. 450, nous avons donné une Table du temps dans lequel le Vaisseau de 60 canons qui nous a servi d'exemple, acheveroit ces espèces de balancements. On voit, dans cette Table, que ces temps sont grands lorsque les lames sont petites, qu'ils diminuent jusqu'à un certain terme, à mesure que les lames augmentent, & qu'ensuite ils retournent à augmenter: de sorte que le Roulis causé par une lame de $\frac{1}{2}$ de pied de hauteur dure 5 secondes; que celui causé par une lame de 4 pieds de hauteur dure 2 secondes $\frac{4}{100}$, & celui que produit une lame de 64 pieds de hauteur dureroit 6 secondes $\frac{4}{100}$.

(614.) Ces temps, ainsi que ceux désignés dans l'Art. précédent pour la durée des Roulis de la première espèce, ne sont point, comme nous l'avons dit, les véritables, dans lesquels les Vaisseaux exécutent leurs Roulis; ces vrais temps tiennent un milieu entre les uns & les autres, comme on l'a fait voir dans l'Art. 453, & on a donné leur véritable valeur dans l'Art. 457. La formule qu'on a donnée dans le même Art., fait voir que, si AB représente le temps dans lequel le Vaisseau exécute son Roulis par lui-même, & la perpendiculaire AC , celui dans lequel il le feroit par l'action seule de la lame, en tirant la perpendiculaire AD sur l'hypoténuse BC , & menant AF égale & perpendiculaire à AD , cette formule fait voir, dis-je, que DF représentera le vrai temps dans lequel le Vaisseau accomplira son Roulis. Ainsi, si le temps AB dans lequel le Vaisseau de 60 canons accomplira son Roulis par lui-même, ayant été trouvé (434.) de 2 secondes $\frac{1}{2}$, & celui AC qu'il emploieroit à faire le même balancement par l'action seule d'une lame de 64 pieds de hauteur, ou par une mer* qui conserve une élévation équivalente après le calme du vent qui l'a produite, étant de 6 secondes $\frac{1}{2}$. Si avec ces données on fait le calcul, on trouvera DF , c'est-à-dire le vrai temps dans lequel le Vaisseau accomplira son Roulis avec cette même lame de 3 secondes $\frac{1}{2}$.

(615.) Il est évident, par cette construction, que si AB augmente,

* Ce sont les lames de la seconde espèce qu'on a considérées, Tome I, Art. 818, & Tome II, Art. 412. Les Espagnols les appellent olas de leva, ou mares de leva.

DE augmentera aussi, & par conséquent, plus le temps dans lequel le Vaisseau achevera son Roulis par lui-même, sera grand, plus aussi la durée du véritable Roulis sera grande. Mais on doit cependant considérer que, selon la formule de l'*Art.* 459, la grandeur du Roulis sera comme le carré de *CB*; de sorte que plus *AB* sera grande, plus aussi le Roulis sera grand: ainsi, si l'effet qui résulte de cette dernière augmentation étoit plus considérable que celui qui peut résulter de l'augmentation du temps, il ne conviendrait en aucune manière de chercher à augmenter *AB*, afin de ne pas augmenter la grandeur du Roulis.

(616.) Pour trouver maintenant, d'après ces principes, quel est le Roulis qui peut être le moins préjudiciable, il est nécessaire de considérer l'action qu'il peut produire sur la mâture, parce que c'est, de toutes les parties du Vaisseau, celle qui est la plus exposée & qui souffre le plus. Il se présente ici deux cas très-distincts: l'un quand le temps *AB*, dans lequel le Vaisseau achève son Roulis par lui-même, varie en conséquence de ce que les moments d'inertie auroient éprouvé quelque variation, soit pour avoir séparé davantage de l'axe de rotation les différents poids ou les différentes parties de la charge: & l'autre, quand le même temps *AB* varie, parce que la distance du centre de gravité au métacentre auroit souffert quelque altération.

(617.) Pour le premier cas, la formule donnée (461.), nous enseigne que les moments ou actions que souffrent les mâts sont, en raison inverse de *DE*, perpendiculaire à *AC*: de sorte que plus *DE* pourra être grande, plus l'action que souffrent les mâts sera petite. Mais comme l'angle *ADC* doit toujours être droit, & que par conséquent le point *D* doit toujours se trouver sur la demi-circonférence *ADC*; il s'ensuit que la plus grande *DE* sera le rayon, ou la moitié du diamètre *AC*; & dans ce cas, *AB* est égale à *AC*. Donc, pour que la mâture souffre le moins d'action qu'il est possible, le temps *AB*, dans lequel le Vaisseau achèveroit son Roulis par lui-même, doit être égal au temps *AC*, dans lequel il devroit l'achever, s'il étoit causé par la seule action de la lame. Dans ce même cas, *DE* sera aussi égal à *AC*; par conséquent, le vrai temps dans lequel le Vaisseau doit achever son Roulis, pour que la mâture souffre le moins d'action qu'il est possible, doit être aussi égal au temps dans lequel il l'acheveroit s'il étoit causé par la seule action de la lame.

(618.) On est donc tombé dans une erreur très-grave, lorsqu'on a voulu, sans un plus ample examen, augmenter la durée du Roulis, en éloignant de l'axe de rotation, les différents poids qui composent la charge du Vaisseau. Cette durée doit avoir, pour seule & unique limite, le temps dans lequel il accompliroit son Roulis, s'il étoit uniquement causé par l'action seule de la lame: tout ce dont cette durée passera cette limite, sera,

très-préjudiciable; & cela paroît encore beaucoup plus à craindre, si l'on considère que dans les grands Roulis la mâture éprouve, non-seulement l'action des moments d'inertie qui agissent sur elle, mais qu'elle éprouve encore l'action de son poids, laquelle croît à mesure que les inclinaisons deviennent plus grandes; de sorte que, pour plus de sûreté, il est prudent & nécessaire de régler la durée du Roulis, & de la fixer à quelque chose de moins que la limite assignée. Nous avons vu, dans les *Articles 458 & 459*, qu'en éloignant les poids de l'axe dans le Vaisseau de 60 canons, dans la raison de 15 à 21, ou de 5 à 7, la durée du Roulis a augmenté dans celle de 6 à 7, & sa grandeur dans celle de 949 à 1258, ou, à peu près, dans celle de 3 à 4; raison qui est excessivement plus grande. Si on recherche, pour les mêmes cas, les actions que souffrent les mâts avec une lame de 9 pieds de hauteur, la durée du Roulis que cette lame seule produiroit étant de 3", on les trouvera comme on le voit ici.

| <i>Durée du Roulis que le Vaisseau fait de lui-même.</i> | <i>Rapport de l'action que souffre la mâture.</i> |
|--|---|
| 2" $\frac{1}{4}$ | $\frac{1}{7,1100}$ |
| 3 | $\frac{1}{5,1000}$ |
| 3" $\frac{3118}{8000}$ | $\frac{1}{5,3118}$ |

On voit delà que l'action que souffrent les mâts, le Vaisseau achevant son Roulis par lui-même, dans le même temps qu'il

l'acheveroit par la seule cause de la lame, est moindre que les deux autres actions, soit que le Vaisseau acheve son Roulis par lui-même, en moins ou en plus de temps qu'il ne le feroit par l'action seule de la lame. Mais il faut observer que ce dernier cas, c'est-à-dire, celui où le Vaisseau emploie plus de temps à balancer de lui-même, est le plus défavorable de tous; car, comme nous l'avons dit ci-devant, l'action résultante du poids de la mâture devient alors plus grande, à cause de la plus grande inclinaison que prend le Vaisseau; & cette action se joint à celle des moments d'inertie; c'est pour cette raison que même la première action est préférable à la seconde: de sorte qu'on peut être assuré que pour les lames de 9 pieds de hauteur, le Vaisseau ne pourroit être mieux disposé.

(619.) Le temps dans lequel le Vaisseau doit produire son Roulis par lui-même, devant toujours être égal à celui dans lequel il le produiroit par l'action seule de la lame, & chaque lame devant produire un Roulis d'une durée différente, suivant sa hauteur, il s'ensuit que la durée du Roulis que le Vaisseau fait par lui-même, devroit aussi être variable, pour que la mâture souffrît la moindre action qu'il est possible: ou, ce qui est la même chose, pour obtenir l'avantage de cette moindre action, il faudroit changer la disposition de la charge pour chaque espèce de lame; ce qui seroit très-risquable dans la pratique, & exigeroit un travail insur-

montable, & par conséquent impossible. Ce parti seroit cependant celui qui produiroit le plus d'avantages ; mais à son défaut, voici la manière dont il convient d'envisager cet objet. Comme les petites lames sont peu dangereuses pour les Vaisseaux, & méritent par-là peu de considération, il suffira de nous en tenir à considérer celles qui, par leur grandeur, commencent déjà à être dangereuses, ou au moins à pouvoir causer quelque préjudice, comme sont les lames de 9 à 36 ou 40 pieds de hauteur. Or, par la seule action de ces lames, le Vaisseau seroit des Roulis (450.), dont la durée seroit entre 3 & 5 secondes; il conviendra donc de prendre une durée moyenne qui sera de 4 secondes; puisque, comme on l'a dû voir, nous ne pouvons pas faire varier le temps de la durée du Roulis que le Vaisseau seroit par lui-même, selon qu'il nous seroit avantageux. Nous avons vu, dans l'*Art.* 463, que pour faire en sorte que le Vaisseau de 60 canons achève ainsi ses balancements dans 4 secondes, il falloit éloigner les poids de l'axe dans la raison de 15 à 22, c'est-à-dire, au delà de ce que la largeur du Navire peut le permettre; mais si nous nous rappelons, en outre, que nous avons vu (618.), dans les Roulis d'une grande étendue, que le propre poids de la mâture ajoute encore à l'action qu'elle souffre, & contribue à l'exposer davantage; nous en concluons que ceux dont la durée est de 3 secondes & seront les plus convenables, non-seulement pour le Vaisseau de 60 canons, mais pour tous les Vaisseaux en général, puisque les lames sont les mêmes pour tous : comme, dans les petits Vaisseaux, cela ne sera pas praticable, on tâchera d'y suppléer en éloignant les parties de la charge de l'axe avec les attentions qu'on exposera ci-après.

(620.) Le second cas qui est celui dans lequel le temps que le Vaisseau emploie à produire son Roulis par lui-même, varie, parce qu'on auroit fait quelque altération à la distance de son centre de gravité à son métacentre, a été examiné dans l'*Art.* 464, & l'on y a démontré qu'à mesure qu'on augmente cette distance, le travail que supporte la mâture augmente aussi; & par conséquent, plus on pourra faire cette distance petite, plus ce sera avantageux pour le soulagement de la mâture. Mais le travail de la mâture n'est pas le seul inconvénient qui résulte du Roulis, il en est un autre auquel nous devons faire attention, & qui n'est pas moins fâcheux, c'est l'inondation qui résulte des coups de mer; car les eaux s'élèvent alors à une telle hauteur quels ont coutume de passer par-dessus le corps du Vaisseau. Ce fâcheux inconvénient n'a point été, jusqu'à présent, considéré théoriquement; & peut-être n'a-t-on pas cru qu'il eût aucune dépendance du Roulis. Cependant nous avons démontré, dans l'*Art.* 465, que les élévations des eaux sur le côté du Vaisseau sont comme les quarrés des temps dans lesquels s'accomplissent les Roulis, ou comme le quarré

de *AD*, ou *DF*; & c'est ici la raison la plus essentielle & la plus déterminante pour ne pas augmenter beaucoup *AB*, quoique ce parti nous ait été recommandé jusqu'ici par tous ceux qui nous ont donné des Préceptes. On a déterminé, dans le même *Art.*, la vraie hauteur à laquelle la lame doit s'élever sur le côté du Vaisseau; & dans l'*Art.* 466; on a appliqué la formule à quelques exemples pris du Vaisseau de 60 canons. Dans le premier de ces exemples, où l'on suppose le Vaisseau dans son état d'arrimage ordinaire, on a trouvé que la lame ayant 36 pieds de hauteur, l'eau s'éleva sur le côté de 12 pieds $\frac{1}{2}$. Dans le second exemple, où l'on suppose que les poids sont plus éloignés de l'axe de rotation dans la raison de 15 à 21, on a trouvé que les eaux s'éleveroient de 18 pieds $\frac{1}{2}$. Et dans le troisième enfin, où l'on suppose que la distance du centre de gravité au métacentre, est diminuée dans la raison de 9 $\frac{1}{2}$ à 6, on a trouvé que les eaux doivent s'élever de 16 pieds; ou, ce qui est la même chose (458.), dans le premier cas où le Vaisseau acheveroit son Roulis dans 2 secondes $\frac{1}{2}$, les eaux s'éleveroient sur le côté de 12 pieds $\frac{1}{2}$; dans le second, où la durée du Roulis est de 3 secondes $\frac{1}{2}$, elles s'éleveroient de 18 pieds $\frac{1}{2}$; & dans le troisième enfin, où le Roulis s'accompliroit dans 3 secondes $\frac{1}{2}$, l'élévation des eaux seroit de 16 pieds.

(621.) Mais ces élévations des eaux qui paroissent si grandes, ne sont pas encore les véritables, car on les auroit trouvées plus grandes, si, dans le calcul, on avoit eu égard à la dénivellation, ou à la plus grande hauteur qui résulte de la vitesse avec laquelle les mêmes lames choquent le côté du Vaisseau. Il est vrai qu'on n'a pas non plus tenu compte de la diminution qui doit aussi résulter à raison de ce qu'elles le choquent obliquement: mais ayant égard à ces circonstances, on a trouvé, dans l'*Art.* 467, que les véritables élévations des eaux seroient, dans le premier cas, de 15 pieds $\frac{1}{2}$; dans le second, de 21 pieds $\frac{1}{2}$; & dans le troisième, de 19 pieds. Or, comme le côté du Vaisseau, dont il s'agit ici, n'a que 16 à 17 pieds de hauteur, au-dessus de la surface de l'eau, il s'ensuit qu'il n'y a que dans le premier cas que les eaux ne passeront pas par-dessus: dans le second & troisième cas, elles surmonteront le corps du Vaisseau au moins de 2 & 4 pieds $\frac{1}{2}$. Nous devons donc conclure que si nous voulons éviter que la mer inonde à tout moment le corps du Vaisseau, nous ne devons pas même porter la durée du Roulis jusqu'à 3 secondes $\frac{1}{2}$, qui est celle à laquelle nous avons trouvé (619.) qu'il convenoit de fixer la durée du balancement que le Vaisseau feroit par lui-même, pour que la mâture fût le moins exposée qu'il est possible.

(622.) Dans les petits Bâtimens, il est encore plus nécessaire de chercher à se garantir de cet accident; car nous avons démontré, dans l'*Art.* 469, que les élévations des eaux sur leur côté sont plus grandes à propor-

tion que dans les Vaisseaux; ainsi, les petits bâtimens exigent que les temps dans lesquels ils accompliroient leurs Roulis par eux-mêmes, soient encore dans une moindre raison que la raison directe de leurs largeurs, & l'inverse des distances de l'axe de rotation au métacentre; c'est-à-dire, que dans les petits Bâtimens, les différens poids qui composent la charge doivent être à proportion plus proches de l'axe que dans les Vaisseaux; principalement lorsque pour ces Bâtimens la distance de l'axe au métacentre est, à proportion, plus grande. On a donné pour exemple, dans le même *Art.* 469, une Frégate d'une construction en tout semblable à celle du Vaisseau, & dont les dimensions étoient la moitié des siennes; & l'on a trouvé que les eaux s'éleveroient de 10 pieds $\frac{1}{2}$ sur les côtés de la Frégate, tandis qu'elles ne s'éleveroient que de 12 pieds $\frac{1}{2}$ sur le côté du Vaisseau; de sorte qu'elles passeroient de 2 pieds par-dessus le bord de la Frégate, pendant qu'elles n'arriveroient pas au bord du Vaisseau, même lorsqu'elles s'éleveroient encore de 4 pieds de plus. Nous avons trouvé (471.), pour la Frégate de 22 canons, qui a 31 pieds $\frac{1}{2}$ de largeur, que les lames ayant 36 pieds de hauteur, les eaux s'éleveroient de 14 pieds sur son côté, tandis que dans son milieu elle n'a que 11 pieds d'élévation au-dessus de la surface de l'eau; & l'on a fait remarquer, à ce sujet, que si cette Frégate éprouvoit de semblables inondations, que ne doit-on point craindre pour d'autres qui sont construites d'une manière bien moins avantageuse? Car quelques Constructeurs modernes leur donnent seulement 9 pieds, ou au plus 9 pieds $\frac{1}{2}$ d'élévation au-dessus de l'eau, dans l'idée, disent-ils, de les rendre meilleurs voiliers. Dans une tempête, & particulièrement avec des mers & des vents de travers, la propriété la plus essentielle d'un Vaisseau, est d'avoir une grande force pour porter la voile; car c'est de sa grande stabilité que dépend le salut du Vaisseau.

(623.) Dans l'*Art.* 472, auquel on peut avoir recours, nous avons exposé les funestes effets qui peuvent résulter des troisièmes Roulis, lorsque l'action d'une nouvelle lame concourt avec eux; il n'y a pas de précautions qu'on ne doive prendre pour prévenir cette fâcheuse circonstance; car le Vaisseau court alors le plus grand risque de démâter; heureusement elle est fort rare.

(624.) Nous avons dit (473.), que la théorie des balancements du Tangage, est fondée sur les mêmes principes que celle des balancements du Roulis. La seule différence qu'on remarque dans le Tangage, dépend uniquement de la vitesse respectivement avec laquelle les lames choquent le corps du Vaisseau. Nous avons supposé, dans le Roulis, la vitesse latérale égale à zéro, parce qu'effectivement elle est si petite, qu'on peut la négliger sans crainte d'erreur; mais c'est tout autre chose dans le Tangage; lorsque la lame vient choquer par la proue, ou, comme disent les Marins,

lorsque le Vaisseau prend la lame debout, la vitesse avec laquelle elle choque la proue, est la vitesse respective, laquelle est la somme de celle du Vaisseau, & de celle qu'avoit la lame; & lorsque la lame suit le Vaisseau & vient le choquer par la poupe, la vitesse respective avec laquelle se fait le choc, est la différence des mêmes vitesses. De-là il suit clairement, que non-seulement le temps dans lequel le Tangage s'effectue doit être plus petit à proportion que cette vitesse respective est plus grande, mais aussi que les élévations de l'eau sur le côté doivent être aussi plus grandes à proportion.

(625.) Nous avons donné, dans l'Art. 473, la vraie mesure du temps dans lequel le Vaisseau doit accomplir son balancement de Tangage; & nous avons dit qu'il doit être plus petit, à mesure que le temps dans lequel le Vaisseau accompliroit son Tangage par la seule cause de la lame, (476.) est plus petit. Or ce dernier balancement se fait en d'autant moins de temps, à proportion, que la vitesse du Vaisseau est plus grande, en supposant que la lame choque le Vaisseau par la proue: donc *plus la vitesse du Vaisseau sera grande, plus le temps de la durée du Tangage sera petit.* Ce sera tout le contraire si la lame choque le Vaisseau par la poupe; car dans ce cas la vitesse respective est moindre que celle de la lame même. On a trouvé, dans l'Art. 473, que le temps dans lequel le Vaisseau de 60 canons acheveroit son Tangage par lui-même, est de 4 secondes $\frac{1}{3}$; & dans l'Art. 475, que celui dans lequel il l'acheveroit par l'action seule d'une lame de 9 pieds de hauteur, est de 1 seconde $\frac{1}{12}$; le Vaisseau naviguant à la bouline avec 10 pieds de vitesse par seconde: & de-là nous avons conclu (476.), que le vrai temps dans lequel le Vaisseau produit son Tangage est de 1 seconde $\frac{1}{12}$.

(626.) On a trouvé (477.) la grandeur du Tangage, & l'on a vu qu'à mesure que le temps dans lequel le Vaisseau accompliroit son Tangage par lui-même, sera plus grand, plus aussi le Tangage sera grand; & au contraire, que le Tangage sera d'autant plus petit, à proportion que le temps dans lequel le Vaisseau l'accompliroit par la seule action de la lame, sera plus grand; mais la durée de ce dernier balancement est (475.), plus grande à proportion que la vitesse du Navire est plus petite: donc *plus la vitesse du Vaisseau sera petite, plus le Tangage sera petit.* On doit conclure de-là; & de l'Art. précédent, combien il est important de modérer la vitesse du Vaisseau, pour prévenir les effets du Tangage: car non-seulement on parvient, par cette attention, à diminuer l'étendue de l'oscillation, mais encore à en modérer la violence.

(627.) Nous avons déterminé, dans l'Art. 479, l'action que souffre la mâture, en conséquence du balancement du Tangage; & nous avons dit que cette action est la moindre qu'il est possible, lorsque le temps dans

lequel le Vaisseau acheveroit son Tangage par lui-même, & celui dans lequel il l'acheveroit par la seule action de la lame, sont égaux : & comme le premier de ces deux temps (473.), se trouve plus grand que le second (475.), il s'ensuit qu'il est nécessaire de réduire le premier, en rapprochant, le plus qu'il est possible, les poids qui composent la charge du centre du Vaisseau; ou comme disent les Marins en allégeant les extrémités. On peut aussi diminuer l'action que souffre la mâture, comme on l'a vu dans le même *Art.*, en diminuant la distance du centre de gravité du Vaisseau au métacentre; mais cet expédient seroit extrêmement préjudiciable, comme on le verra plus loin, lorsque nous traiterons de l'élévation des eaux à la proue. Enfin, on a démontré, dans l'*Art.* 480, que l'action que souffre la mâture est en raison directe doublée de la longueur des Vaisseaux : c'est pour cette raison qu'il est nécessaire de procéder avec la plus scrupuleuse circonspection dans la détermination de cette dimension, & l'on doit bien prendre garde à ne pas la faire trop longue, uniquement par le désir déplacé de procurer au Vaisseau une marche plus avantageuse, comme il arrive à quelques Constructeurs, & comme l'ont prétendu jusqu'ici les Géomètres : cette attention est sur tout nécessaire lorsque les Bâtimens sont destinés à naviguer dans des mers très-orageuses, comme le sont les Vaisseaux.

(628.) Nous avons déterminé, dans l'*Art.* 481, la hauteur à laquelle les eaux s'élèveront sur le côté, & l'on a vu que cette hauteur dépendoit de deux quantités, l'une dans laquelle on n'a pas compris l'effet de la dénivellation des eaux, & qui provient seulement de la hauteur de la lame, de la valeur plus ou moins grande du moment d'inertie dont le corps du Vaisseau souffre l'action, & de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité. Plus les deux premières quantités seront grandes, & plus la troisième sera petite, plus les élévations des eaux sur le côté seront grandes; & ceci a également lieu à la proue & à la poupe, attendu qu'on n'y comprend pas l'effet des dénivellations, ou les effets résultants des vitesses respectives.

(629.) L'autre quantité dépend absolument des dénivellations ou des vitesses respectives, & elle est le carré de deux parties, dans lesquelles elle se divise, l'une desquelles vient de la hauteur de la lame, & du cosinus de l'angle sous lequel elle choque la proue ou la poupe, & l'autre de la seule vitesse du Vaisseau. Le carré de la somme des deux parties doit être ajouté à la première quantité, pour avoir les élévations des eaux à la proue; & on doit le soustraire pour avoir les mêmes élévations à la poupe, lorsque la lame court vers l'arrière, en fuyant la poupe. Nous avons trouvé, dans l'*Art.* 482, pour le Vaisseau de 60 canons, que la hauteur de la lame étant de 9 pieds, & le Vaisseau naviguant à la bouline avec une vi-

teille de 10 pieds par seconde; nous avons trouvé, dis-je, que la premiere quantité est de 5 pieds $\frac{1}{10}$, & la seconde de 3 pieds $\frac{1}{10}$; ainsi la hauteur des eaux à la proue sera, dans ce cas, de 9 pieds $\frac{1}{10}$, & à la poupe de 1 pied $\frac{1}{10}$. Si la vitesse du Vaisseau eût été zéro, comme il arrive quand il est à l'ancre, la seconde partie de la seconde quantité se seroit évanouie; & l'élevation des eaux à la proue se reduiroit à 5 pieds $\frac{1}{10}$; & celle de la poupe seroit portée à 5 pieds $\frac{1}{10}$.

(630.) Si la lame, au lieu de courir de proue à poupe, couroit de poupe à proue, de façon qu'elle choquât d'abord la poupe, en fuyant ou en s'éloignant de la proue; dans ce cas, pour avoir l'élevation des eaux à la poupe, il faudroit ajouter à la premiere quantité le carré de la différence des deux parties dans lesquelles se divise la seconde quantité; & l'en retrancher pour l'élevation des eaux à la proue: de sorte que dans le cas & dans les circonstances précédentes, les elevations des eaux à la poupe seroient de 5 pieds $\frac{1}{10}$; & celles à la proue de 5 pieds $\frac{1}{10}$.

(631.) De-là on doit conclure qu'il est nécessaire de porter son attention à se garantir de préférence des trop grandes elevations des eaux à la proue, parce qu'elles sont beaucoup plus grandes qu'à la poupe, toutes les fois que le Vaisseau marche. On diminue régulièrement cette elevation, en diminuant la vitesse du sillage, ou en diminuant de voile à mesure que la mer, ou les lames deviennent plus grosses: car si, dans le cas de l'Art. précédent, nous supposons la lame de 36 pieds de hauteur, & la vitesse du Vaisseau de 15 pieds par seconde, nous trouverons, comme dans l'Article 483, que l'élevation des eaux à la proue doit être de 20 pieds $\frac{1}{10}$; elevation qui est de 3 pieds plus grande que toute la hauteur du Vaisseau. Ceci manifeste, comme nous l'avons dit dans le même Art., l'impossibilité de porter, dans tous les temps, toutes les voiles dehors, comme l'a prétendu un Géometre (a). C'est aussi ce que l'expérience a rendu très-évident pour les Marins; ils n'ont besoin, à cet égard, d'aucune autre démonstration. Pour ce qui concerne les elevations des eaux à la poupe, comme c'est le carré de la différence des deux parties qu'on doit ajouter; il s'ensuit que plus on déploiera de voile, plus cette différence sera petite; & par conséquent les elevations des eaux à la poupe seront, dans ce cas, d'autant moins grandes. De-là il suit qu'étant obligé d'arriver vent arriere, & de suivre ainsi la direction du vent & des lames, on doit porter autant de voile qu'il est possible, si l'on veut éviter les dommages, & même les accidens que les coups de mer contre la poupe occasionnent le plus souvent.

(632.) On peut, & même on doit prévenir les grandes elevations des eaux à la proue, par la diminution de la premiere quantité dans les actions

(a) M. Bouguer. *De la Méthode des Vaisseaux*, S. II. 11, Conclusion, page 118.

relatives à la proue , quoique cela les fasse augmenter en même temps pour la poupe ; car par là on corrige en partie la grande différence qui résulte à raison de la seconde quantité , qui , dans le premier cas , est le carré de la somme des deux parties , tandis que , dans le second , elle est seulement le carré de leur différence. Par la formule donnée , *Art.* 481 , on voit qu'on remplit cet objet en augmentant la distance du centre de gravité du Vaisseau au métacentre , ce qui est précisément tout le contraire de ce qu'il conviendrait de faire pour diminuer le travail de la mâture , comme nous l'avons dit dans l'*Art.* 627. D'après cela , il est donc nécessaire d'augmenter cette distance pour le temps où la proue du Vaisseau s'élève , & de la diminuer pour celui où la lame soulève la poupe. Mais cette augmentation dépend , comme nous l'avons vu dans le *Chap. III* du *Liv. II*, des plus grandes largeurs des renflements de la proue dans le voisinage de la flottaison : donc , pour obtenir cet effet , il est nécessaire de renfler la proue aux environs de la ligne de flottaison , & de rendre , au contraire , la poupe plus fine , c'est-à-dire , lui donner plus de façons. Si donc , conformément à cette règle , nous supposons la première quantité (629.) 5 pieds $\frac{1}{16}$, diminuée de 1 pied $\frac{1}{4}$ pour la proue ; & augmentée de la même quantité 1 pied $\frac{1}{4}$ pour la poupe , les élévations des eaux à la proue seront , dans ce cas , de 7 pieds $\frac{1}{16}$, & celles à la poupe de 7 pieds $\frac{11}{16}$: d'où l'on voit que malgré la grande différence qu'on suppose entre les pleins de la proue & de la poupe , les eaux , dans le cas dont il est question , doivent encore s'élever quelque chose de plus à la proue qu'à la poupe.

(633.) De tout ce que nous venons de dire , il suit évidemment qu'il est d'une nécessité absolue que dans tout Bâtiment la moitié de l'avant soit plus pleine , ou moins fine que la moitié de l'arrière ; mais malgré cela , il est nécessaire de procéder avec beaucoup de circonspection dans l'observation de cette règle , pour éviter de tomber dans le vice opposé. Car si cette différence , entre les pleins de l'avant & de l'arrière , est nécessaire dans le cas où le Vaisseau est sous voile , & qu'il cingle , il n'en est pas de même dans celui du repos ; alors non-seulement cette différence n'est pas nécessaire , mais elle devient même préjudiciable : l'élévation des eaux dans ce cas , & dans les circonstances précédentes , seroit à la poupe de 7 pieds $\frac{11}{16}$, tandis qu'à la proue elle seroit seulement de 4 pieds $\frac{1}{16}$. C'est par cette raison que les poupes des Vaisseaux ont tant à souffrir , & sont si exposées , lorsqu'ils sont battus par les grosses mers qui subsistent après le calme d'une tempête , ou que le peu de vent qui reste est trop foible pour donner de la vitesse au Vaisseau. La même chose arrive pour la proue , lorsque les Vaisseaux sont à l'ancre dans une Rade , la proue se trouvant alors exposée directement au choc de très-grosses mers. Il seroit à désirer , dans ces deux cas , que le corps du Vaisseau ne fût pas plus ample dans sa

TABLE ALPHABÉTIQUE E T RAISONNÉE

Des Matieres contenues dans ce second Volume.

N. B. Les Renvois indiquent les *Articles*, & non les *Pages*, à moins qu'on ne l'exprime.

ACTON que souffre la mâture & les autres parties du Vaisseau dans le roulis, 440 *jusq.* 445, & 618 *jusq.* 620.
V. Roulis, Mâture.— *Idem*, dans le Tancement, 479 *jusq.* 482, & 627, 628. **V. Tancement, Mâture.**

ACTION des Voiles, V. Force des Voiles, Voiles, Roulis, Tancement.

ACULEMENT DE LA VARANGUE, 31.— Que le grand Aculement des Varangues, & la petite du Plat, ne rendent pas le Vaisseau meilleur voilier, 34. **V. Varangue, Viteff.**

APFRETTÉMENT, V. Fret, Tancement.

ANGLE AVANTAGEUX du gouvernail avec la quille, 292, 293, 294, 296, 300, 388. **V. Gouvernail.**

ANGLE qui forme la direction de la force des voiles avec la vergue, & avec la perpendiculaire à la vergue, 268, 269, 270. **V. Voiles.**— *Idem*, avec la quille, 271.

ANGLES du vent avec la quille, suivant la pratique ordinaire, 274, 275.— *Idem* du vent avec les vergues & avec la quille, en allant vent large, 277, 278.

ANGLES AVANTAGEUX des voiles & du vent avec la quille, pour que le Vaisseau acquière la plus grande vitesse possible, 360 *jusq.* 370, & 571 *jusq.* 583.— *Idem*, pour gagner au vent, 371 *jusq.* 378, & 584 *jusq.* 586. **V. Voiles, Viteff, Vaisseau.**

APOSTRIS, 305. V. Rame.

ARC DES VAISSEAUX, ce que c'est qu'un Vaisseau *argué*, *caiffe*, 98.— Que les grands Vaisseaux sont toujours *argués* & déformés, tandis que les Frégates le maintiennent fermes & solides, & pourquoi cet effet arrive, 112, 103.— Ce qu'il faut faire pour les rendre d'une même solidité qu'elles, 504 *jusq.* 510. **V. Force des Vaisseaux.**

Des Moments dont les parties du Vaisseau éprouvent l'action, & qui le font Arquer, 241 *jusq.* 255. V. Moments.

— Nécessité que chaque section du Vaisseau, avec la charge qui est placée dessus, soit égale au poids du volume de fluide qu'elle doit déplacer, 242.— Que les sections du Vaisseau étant à peu près de même poids, il faudrait que les volumes qu'elles déplacent, fussent aussi égaux, pour qu'il ne demeurât aucune force dont l'action doit être vaincue par la résistance du bois; mais qu'il n'en est pas de même dans la pratique, attendu que ces volumes vont en diminuant, en allant vers les extrémités, 242.— Que le Vaisseau se trouve dans le cas d'un levier tiré vers le haut par différents poids, tandis que d'autres poids, d'une pesanteur égale, le tirent vers le bas, & qu'il en doit résulter une courbure plus ou moins grande, 243.— Calcul des moments qui agissent sur chacune des moitiés du Vaisseau, en supposant la moitié de la proue formée par la révolution d'une demi-ellipse, & la moitié de la poupe par celle d'une demi-parabole; & recherche de la distance du milieu du Vaisseau au centre de gravité de chacune de ces parties, 244, 245.— Calcul de la longueur du demi-ellipsoïde de la proue, & du demi-paraboloïde de la poupe, & application au Vaisseau de 60 canons; 245 (Note).— *Idem*, du poids

qui correspond à chaque moitié du Vaisseau, & valeur du moment avec lequel ils agissent, 246 (Note).— Que les extrémités du Vaisseau sont fortement sollicitées à s'abaisser, tandis qu'il est comme suspendu dans son milieu, 246 (Note).

— Que l'action de cette force énorme n'est supportée que par la résistance des fibres des bois, qui entrent dans la construction du Vaisseau, par leur liaison & par la force des fers, qui les forment & les attachent les uns aux autres, 246.— Que l'abaissement des extrémités & l'élevation du milieu continuent jusqu'à ce que les parties du Vaisseau puissent supporter l'effort des moments rellants, 247.— Examiner si la supériorité du Vaisseau peut provenir du défaut de la force ou de l'intensité des fibres des bois, 248 (Note).— Formule qui exprime la force du bois, & application à un exemple, 248.

— Résistance des fibres d'une petite folive de bois de chêne très-dur, déterminée par l'expérience, 248.— Que la résistance d'un seul côté du Vaisseau est plus que suffisante pour empêcher la rupture qui pourroit provenir du défaut de force des fibres du bois, 248 (Note).— Autre calcul fait pour une hypothèse moins favorable, & dont il résulte la même chose, 249 (Note).— Que l'Arc des Vaisseaux ne dépend aucunement de la figure des ponts, comme l'a prétendu mal-à-propos M. Bouguer, (Note) 249.— Que quoique les moments qui tendent à rompre le Vaisseau, soient incapables d'opérer cette rupture, ils peuvent cependant l'Arquer d'une manière sensible; attendu que les fibres cèdent un peu à leur action; & malgré qu'elles cèdent peu dans le milieu, cela devient sensible dans les extrémités, 250.— Impossibilité de prévenir absolument l'Arc des Vaisseaux, 251.— Que la plus grande partie de l'Arc qu'on observe dans les Vaisseaux vient du jeu qu'ont entre elles les pièces qui entrent dans leur construction, ou qu'elles prennent par la suite du temps, 251.

— Résultat des expériences faites à Rochefort sur les Vaisseaux l'Argonaute & le Brave; lorsqu'on les mit à l'eau, (Note), 251.— Que ces expériences eussent été encore plus concluantes, si les Vaisseaux avoient été établis sur leurs tins avec la différence du tirant d'eau, le Vaisseau étant vuide, (Note) 251.— Que le Vaisseau une fois à flot & à reprendre peu à peu son Arc naturel (Note) 251.— Que la tonture qu'on donne à la quille dans quelques ports, ne peut empêcher les Vaisseaux d'arquer (Note) 251.— Qu'il conviendrait d'alléger les extrémités des Vaisseaux, (Note) 251.— Que les Vaisseaux construits dans les bassins d'Arquer au moins autant que ceux construits sur des cales, (Note) 251.— Qu'il est très-important de s'occuper des moyens de perfectionner l'art de la charpente des Vaisseaux, (Note) 251.— Que le principal moyen pour prévenir l'Arc des Vaisseaux dépend de la figure & de la grandeur du Vaisseau, & de la disposition des parties de la charge, 252.— Que plus le Vaisseau aura de façons, plus il sera exposé à s'arquer, 252.— Que le Vaisseau est plus exposé à s'arquer étant vuide qu'étant chargé, 253.— De l'Arc que prennent les Vaisseaux,

sur-tout les Vaisseaux de guerre, dans le sens de leur largeur, 254.— De l'erreur de M. Bouguer au sujet de cet *arc latéral* des Vaisseaux, 254.— Moments avec lesquels l'artillerie agit pour *arquer* le Vaisseau latéralement, & supériorité de l'action de l'artillerie haute sur la basse, 255.— Du mauvais ordre avec lequel on répartit l'artillerie, 255.— Des courbes qui lient les ponts au côté du Vaisseau, 255.— Règles qu'il faut observer pour corriger ces défauts, 255.— Qu'il convient mieux de donner à un Vaisseau de 70 canons une batterie de 36 & une de 18, que deux de 24, (Note) 255.— Idées générales pour la répartition de l'artillerie, (Note) 256.

ARDENT (Vaisseau), V. Gouvernail, Voiles.

ARRIMAGE (Tonneau d') V. Jaugeage, Tonneau.

ARRIVER, V. Gouvernail, Gouvernement, Voiles.

ARTILLERIE. Que l'Artillerie est souvent mal répartie sur les Vaisseaux, 255.— Idées générales à ce sujet, (Note) 255.— Que les Vaisseaux sont trop surchargés d'Artillerie; 494.— Qu'il est très-important que l'Artillerie des Vaisseaux soit courte, 525.

AVIRON A COUPLE, 312 (Note). V. Rame.

AVIRON A POINTE, 314 (Note). V. Rame.

BANDE; mettre à la Bande, 162.

BAROMETRE; hauteur du mercure dans le Barometre sur le bord de la mer, 258.— Résultat des expériences Barométriques, faites au Pérou par l'Auteur, 259.— Qu'il faut s'élever de 86 pieds, pour que le mercure baïsse d'une ligne; 259 (Note).

BARRE D'ECUSSON, 103.

BARRE DU GOUVERNAIL, & ce qui en facilite le jeu, 103.— Qu'elle devrait être accourcie pour former les angles avantageux; inconvénients qui en résultent, 388. V. Gouvernail.

BASSINS sont très-propres pour les radoub des Vaisseaux; mais ne peuvent les empêcher de s'arquer, 251 (Note).

BATTERIE. Vaisseau qui a une belle Batterie, V. Vaisseau.

BAUX, 12.— *Bau du Navire*, 20.

BERNOULLI (Jacques) est le premier qui ait observé que la vitesse du vent n'est pas infinie à l'égard du Vaisseau, 336, & (Note) 352, page 228.

BERNOULLI (Jean) a recherché la nature de la courbe que forment les voiles; défauts de sa théorie; & que sa computation est cause qu'il les a considérées comme planes, 256.— Que sa détermination des angles des voiles & du vent avec la quille, est fort différente de celle de John Muller, & pourquoi, (Note a) 350, pag. 238, 239.

BOUGER DE BAUX, 101.

BORDAGES, 14.— Qu'on borde très-souvent les Vaisseaux de 60 & de 70 canons avec les mêmes bordages; défauts de cette pratique, 113. V. Force des bordages, Sapin.

BORDER, 14. V. Sapin.

BOUGUER fait le poids du pied cubique d'eau de mer, de 72 livres, Note 2, page 62.— Pense avec raison que le prix du fret doit se fixer sur le poids des marchandises, & non sur le volume, 109 (Note), pag. 68. V. Jaugeage.

Erreur de cet Auteur sur la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, dans les Vaisseaux à trois ponts, 174.— Prétend, sans le proposer, qu'on doit faire les ponts horizontaux, pour empêcher les Vaisseaux de s'arquer, 240.— Que les Vaisseaux construits dans les bassins font moins sujets à s'arquer, (Note) 258.— Son erreur sur l'arc des Vaisseaux dans le sens de la largeur, 254.— Considère le roulis & le arage comme deux mouvements fort différents, tandis

qu'ils dépendent de la même cause, 226, 229.— Défauts de sa théorie de la Rame, (Note) 301.— Sa théorie du Roulis, 427 (Note).— Donne un rapport entre la vitesse du vent & celle du Navire, qui est très-éloigné d'être conforme à ce que la pratique manifeste, (Note) 352, pag. 228.— Impossibilité d'établir le point Velique qu'il propose, attendu que ce point seroit toujours sous l'eau, (Note), 384. Inconvénients qu'il y auroit à augmenter l'envergure, comme il le propose, (Note) 384.— Sa détermination de la force de l'eau contre une surface, & défaut de ce résultat, (Note) 387.— Erreur du même Auteur sur la durée des Roulis de la Frégate le Triton (Note) 435.— Ce qui lui fait tomber dans l'erreur à ce sujet, (Note) 452.— Qu'il prétend mal à-propos que le Vaisseau peut porter toutes les voiles dans tous les temps, 483, 631.

CALÉ des Vaisseaux, sa capacité, &c. V. Jaugeage.

CARENÉ du Vaisseau doit être composé de surfaces courbes, 3. V. Construction, Vaisseau.

CENTRE DES RESISTANCES.

CENTRE DU DÉPLACEMENT, V. Centre de gravité du volume déplacé.

CENTRE DE GRAVITÉ des Vaisseaux, 161 *juq.* 174.— Que la connoissance du Centre de gravité du Vaisseau est nécessaire pour parvenir à celle de sa stabilité & de tous les mouvements de rotation, 161. V. Stabilité, Roulis, Tonnage, Inclinaison.— Que le calcul direct de ce Centre est long & pénible, mais peut se faire par parties; & exemple dans lequel on peut trouver le Centre de gravité de la coque du Vaisseau de 60 canons, 165 (Note).— Idem, pour tout le Vaisseau, 161 (Note).— Trouver le Centre de gravité par une expérience; & d'après elle, trouver le même Centre pour d'autres Vaisseaux, 162, 163.— Formule qui exprime la distance verticale du Centre de gravité du Vaisseau au métacentre, 162, 163. V. Méta-centre.— Application de la formule à un exemple, 164, 165.— Même recherche pour le Vaisseau de 70 canons, 171.— Idem, pour la Frégate de 22, 172.— Idem, pour le Vaisseau à trois ponts, 173.—

Erreur de M. Bouguer à ce sujet, 174. V. Méta-centre.— Trouver la quantité dont la distance entre les Centres de gravité & de volume, change, en faisant quelque changement aux fonds du Vaisseau, ou à la quantité de la charge, ou du lest, 167.— Formule qui exprime cette altération, 167. V. Centre de volume.— Exemples pour trouver le Centre de gravité de différents Vaisseaux, connoissant déjà la position de ce Centre pour d'autres Vaisseaux, 168, 169, 170.—

1°. pour le Vaisseau de 70 canons, 168.— 2°. Pour la Frégate de 22 canons, 169.— 3°. Pour le Vaisseau de 80 canons, &c. le Vaisseau à trois ponts, 170.— Qu'en ôtant au Vaisseau de 70 canons son artillerie de 24, & lui en mettant une de 36, son Centre de gravité ne s'élève que d'un pouce $\frac{1}{2}$, 168.—

Que le Vaisseau à trois ponts a son Centre de gravité plus élevé que le Vaisseau de 60 canons, de 1 pied $\frac{1}{2}$, 170.

CENTRE DES RESISTANCES, V. Résistance.— Trouver la quantité dont le Centre des Résistances latérales est éloigné vers la poupe du Centre de gravité, 224, 607.— Que la situation du Centre des Résistances dépend non seulement de la figure de la carène, mais de la relation entre la quille de l'étambot & l'éléancement de l'étrave, 605, V. Quille, élancement, Gouvernement.

CENTRE DES VOILES, ou CENTRE D'EFFORT DES VOILES, 276. V. Voiles, Force, Centre des Voiles, en allant

allant à la bouline, 276.— *Idem*, en allant vent large, 278. Table de la hauteur verticale du Centre des Fibres de chaque voile du Vaisseau de 60 canons, au dessus du Centre de gravité, 280.— Élévation du Centre d'un nombre quelconque de voiles, & application à deux exemples pris sur le Vaisseau de 60 canons, 282.— Distance horizontale du Centre commun des Forces des voiles à la verticale qui passe par le Centre de gravité du Vaisseau, 285.— Application à différents cas du Vaisseau de 60 canons, 285.— Qu'on peut trouver de la même manière le Centre commun de tout autre assemblage de Voiles, & exemples, 286.— Que la courbure des Vents, ainsi que l'inclinaison du Vaisseau, change la situation du Centre de leur force, 401. V. Inclinaison.

CENTRE DE GRAVITÉ DU VOLUME DÉPLACÉ.

Du Centre du Volume que le Vaisseau occupe dans l'eau, 134 jusqu'à 149.— Que le corps du Vaisseau peut être supposé divisé en prismes par des plans horizontaux & verticaux, 107, 134.— Formule pour trouver la distance du Centre de gravité d'un de ces prismes au plan primitif, 134.— Formule de la distance du Centre du volume déplacé à la surface de l'eau, 135.— Application de la formule à un exemple pris sur le Vaisseau de 60 canons, 135.— Qu'il est presque inutile d'avoir égard au volume des bordages de l'étrave, de l'étambot, du taillamer & du gouvernail, mais qu'il faut considérer celui de la quille, 136.— Formule de la distance horizontale du Centre du volume déplacé au maître-couple, 137.— Application au Vaisseau de 60 canons, 138, 139 (Note).— Qu'on n'a point eu égard à l'inclinaison de la quille, afin de ne pas compliquer le calcul sans nécessité, 139.— Distance du Centre de gravité du déplacement au milieu du Vaisseau, 149 (Note).— Méthode de M. Chapman pour la recherche du Centre de gravité du volume déplacé, (Note) 141, pag. 88, 89, 90. V. Chapman.— Manière de trouver la variation du Centre du Volume déplacé, par l'altération qu'on fait subir à son plan de flottaison, 141.— Formule qui exprime cette variation, & application au Vaisseau de 60 canons, 141.— Manière plus facile & plus générale pour trouver la variation qu'éprouve le Centre de gravité du volume déplacé, non seulement lorsqu'on fait subir quelque altération au plan de flottaison, mais encore lorsqu'on fait quelques changements au corps du Vaisseau, 142.— Formule qui exprime cette variation en hauteur, 142.— Application au Vaisseau de 60 canons, 144.— Que la variation de ce Centre, par rapport au maître-couple, est assez petite pour être négligée, 145.— Trouver la distance verticale du Centre de gravité du déplacement à la superficie de l'eau, pour tout autre Vaisseau, ayant déjà trouvé la même distance pour un autre Vaisseau dont les fonds sont semblables à ceux du Vaisseau proposé, 145.— Formule qui exprime cette distance, 145.— Application de la formule au Vaisseau de 60 canons, 146.— *Idem*, à la Frégate de 22 canons, 147.— *Idem*, au Vaisseau à trois ponts, 148.— Qu'on doit chercher ce Centre par le calcul direct, lorsque les Vaisseaux ne sont pas semblables dans leurs fonds, 149.

CHALOUPE. Que les Chaloupes des Vaisseaux ne doivent pas être trop grandes, 125.

CHAPMAN (M.). Auteur d'un excellent Ouvrage sur l'Architecture Navale, 81 (Note) 103.— Donne une méthode plus exacte que celle de notre Auteur, pour calculer le déplacement du Vaisseau; théorie de cette méthode, (Note) 108.— Son application à la mesure de la surface d'un plan

terminé par une ligne courbe, par exemple, à la mesure de la surface du plan de flottaison, *ibid.* pag. 59.— *Idem*, à la solidité des corps terminés par des surfaces courbes, *ibid.* pag. 59.— Application au cône, au paraboloidé, à l'ellipsoïde, à la sphère, au cylindre, & aux portions de ces solides, *ib.* pag. 60.— Application de ces principes à la mesure du déplacement du Vaisseau, *ib.* pag. 60.— Qu'on peut faire seulement le calcul pour une des moitiés du Vaisseau; & qu'il convient, pour plus de facilité, d'y employer les décimales, *ib.* pag. 62.— Méthode du même Auteur, pour trouver le Centre de gravité du déplacement (Note), 140, pag. 88, 89, 90. V. Centre de gravité du volume déplacé.— Trouver le centre de gravité d'un plan terminé par une ligne courbe quelconque, & formule générale, *ib.* pag. 88, 89.— Application à la recherche du centre de gravité des solides, & formule générale, *ib.* pag. 89, 90.— *Idem*, pour le cône, le paraboloidé, l'ellipsoïde, la sphère & le cylindre, *ib.* pag. 89, 90.— Remarque qui rend l'intelligence de cette méthode plus facile que dans l'ouvrage de son Auteur, *ib.* pag. 90.— Application à la recherche du centre de gravité du déplacement, *ib.* pag. 90.— Ce qu'il faut faire dans l'usage de cette méthode, lorsqu'il s'agit d'avoir la distance verticale du centre de gravité du déplacement au plan supérieur de flottaison, *ib.* pag. 90.— Que cette méthode n'est plus avantageuse, que celle de notre Auteur que dans la recherche du déplacement, & non dans celle de son centre de gravité, *ib.* pag. 90.— Méthode du même Auteur, pour trouver la hauteur du métacentre au-dessus du centre du volume, & sa comparaison avec celle de D. Georges Juan, (Note) 151, pag. 97. V. Métacentre.

CHIBEC. Voilure de cette espèce de Bâtiment, & résistance qu'il éprouve, tant directement que latéralement, 348.— Qu'un Chibec peut marcher plus vite que le vent, 348.— Que sa vitesse est une fois & deux tiers celle du vent, 308, 683.— Que les verges d'un Chibec doivent former un angle plus ouvert que dans un Vaisseau, pour qu'il acquière la plus grande vitesse qu'il est possible; & que dans une Galère ils doivent être encore plus ouverts, 574, 582, 583. V. Angles avantageux des voiles. V. Voiles.

CLARE. Expériences de cet Auteur sur la vitesse du vent, (Note) 352.

COSSIER. Grand risque de périr dans cette circonstance, 390, 564.

CONDORCET (le Marquis de), sa méthode pour trouver la loi des phénomènes d'après l'observation, (Note) 80.

CONSTRUCTION DU NAVIRE, 1 jusqu'à 104. V. Vaisseau. Que les Constructeurs anciens ne connoissoient pas l'usage des plans; manière dont ils construisoient le corps du Navire, 17 jusqu'à 25.— Construction sur liste, 21.— Que cependant quelques Constructeurs emploient une pratique moins imparfaite, & en quoi elle consiste, 23.— Que c'est la pratique des Anglais, 25.— Changements apportés par quelques-uns dans les procédés de la seconde méthode, d'où résulte la pratique des Constructeurs Français, 25.— Défauts qui accompagnent toutes ces méthodes, 26.— Du Hamel donne une pratique de Construction sans plan, à peu près semblable, 25, ses inconvénients, 20.— Raison pour laquelle quelques Constructeurs emploient une espèce de renflement à l'extrémité du plat de la varangue, 35, V. Varangue.— De

4 la Construction en traçant le plan du Vaisseau, 27 *jusq.* 104, V. Plan. — Ce que les Anglois appellent former le corps du Navire par des arcs de cercle, 46. — Avantages de cette méthode, 46 *jusq.* 51. — Ses inconvénients, 51, 64. — Construction des poutres rondes appelées Cul rond, 52, (Note.) 57. — De la Construction géométrique du corps du Navire par des arcs de cercle, 65 *jusq.* 81. — *Idem*, des œuvres mortes & des ponts, 90, 91, 92. — V. Ponts, Œuvres mortes, Coupées, Plan, &c. CORDON, 15, V. Ligne.

CORPS PRINCIPAL du Navire, 15. — Corps du Navire supposé divisé en peignes par des plans horizontaux & verticaux, 107, 134.

COUPS DE MER. Qu'ils obligent le Vaisseau à suivre leur direction, & le détournent de celle qu'il doit suivre, produisent les roulis & les tangages, 2, V. Gouvernement, Roulis, Tangage.

COUPLES DU VAISSEAU, 14, 31.

COUPLES PRINCIPAUX, ou Couples de levées, 14, 31. — Manière de les tracer sur le plan, V. Plan.

COUPLES DE REMPLISSABLE, 14.

COUPLES DE BALANCEMENT & leur situation, 21.

COUPLE DE LOT, (Note.) 24.

COUPLE (maître), 18. — Principes généraux pour le tracer, 34 (Note.) — Pratique des Constructeurs Anglois, 35. — Raison pour laquelle ils font une espèce de coude à l'extrémité du plat de la varangue. — Que le maître couple doit être un peu en avant du milieu du Vaisseau, 487, V. Elevation des eaux à la proue, Tangage.

COUPLEX DEVORÉ, 52.

COUPLES des extrémités ne doivent pas venir tout à coup trop fins dans le voisinage de la flottaison, 488.

COUPLE D'ARCASSE, 51.

COURBURE DES BAUX, 101. — *Idem*, des Ponts, 98, 99.

COURBURE DES VOILES. — Que la courbure des voiles change la situation du centre de leurs forces, & que l'inclinaison du Vaisseau sous le vent produit le même effet, 401, V. Voile, Vitesse, Centre de voiles, Gouvernement.

CREUX DU VAISSEAU, V. Vaisseau.

CUL-ROND, 52 & 57, V. Construction, Plan.

DÉNIVELLEMENTS DU VIVOR, V. Résistance, Moments, que l'effet des dénivellations est assez petit pour être négligé dans le calcul de la vitesse du Vaisseau, V. Vitesse, 325. — Qu'on doit y avoir égard dans le calcul de l'élevation des eaux sur le côté du Vaisseau, ou à la proue ou à la poupe, 457, 481, 621, 629, V. Elevation des eaux sur le côté du Vaisseau, & à la proue & à la poupe.

DENSITÉ DE L'AIR. Qu'elle est la 1000^e partie de celle de l'eau, & la 1400^e de celle du mercure, 258.

DÉPLACEMENT DU Vaisseau. Manière de le calculer, 106, 107, 108, (Note.) — Méthode de M. Chapman pour le même objet, V. Chapman.

DERNIÈRE. Expériences de cet Auteur sur la vitesse du vent, (Note.) 352.

DÉRIVE DU VAISSEAU. Qu'elle augmente par l'augmentation seule du vent, 276, (Note.) — Explications de l'angle de la Dérive, & application au Vaisseau de 60 canons, 340, 353, (Note.) — Qu'elle est plus grande avec les angles avants des voiles & du vent, qu'avec ceux dont les Marins font usage, 369.

DASSIE (M.), donne les dimensions du Soleil Royal & du Royal Louis, 516.

DIMENSIONS DES VAISSEAUX, 516 *jusqu'à* 527, V. Vaisseau.

DIRECTION DE LA FORCE DES VOILES, V. Force, Voiler. DROISSIE. Qu'elles sont plus commodes que les racages ordinaires pour brasser les basses voiles, sous un angle fort aigu, 275, 377.

DURETTE, 101.

DUREX DU ROULIS, V. Roulis. — *Idem* du Tangage, V. Tangage.

ÉCHANTILLON des pièces; expression générale pour les régler, 113. — Qu'il convient d'augmenter l'échantillon des grands vaisseaux, 113, V. Vaisseau & Force des Vaisseaux.

ÉCHELLE DE SOLIDITÉS; leur construction & leurs usages, 109 (Note), page 63, 64.

ÉCHELLE DES TIRANTS D'EAU, 109 (Note), page 63.

ÉCHELLE DES TONNEAUX, 109 (Note), page 63.

ÉLANCEMENT DE L'ÉTRAVE, & son influence sur le gouvernement du Vaisseau; V. Gouvernement.

ELEVATION DES BAUX sur le côté du Vaisseau, d'uns les Roulis, 465 *jusq.* 471, & 622, 621, 622, V. Roulis. — Que les eaux s'élèvent davantage sur le côté du Vaisseau, à mesure qu'on diminue la distance du métracentre au centre de gravité du Vaisseau, 465, 620. — Formules qui expriment ces Elevations, 465. — Qu'elles font comme les carrés des durées des Roulis, 465. — Qu'elles sont plus grandes à mesure qu'on éloigne davantage les poids de l'axe de rotation, 466, 620. — Exemples pour le Vaisseau de 60 canons, 466, 620. — Corrections qu'on doit appliquer à ces Elevations, à cause de la dénivellation, 467, 621. — Exemples des cas où les eaux passeront par-dessus le corps du Vaisseau, & nécessité de corriger ce défaut, en perdant quelque chose du côté de la fureté de la mâture, 468, 622, 621. — Que ces Elevations sont plus grandes à proportion sur le côté des petits Bâtimens que sur celui des grands, & nécessité d'une correction plus grande que pour ceux-ci, 469. — Application de la formule à une Frégate semblable en tout au Vaisseau de 60 canons, 469, 622. — Ce qu'il convient de faire pour disposer les petits Bâtimens de manière que les eaux ne s'élèvent pas plus sur leurs côtés que sur celui des grands, 470. — Formules générales pour ce cas, & application à un exemple, 470. — De l'erreur considérable dans laquelle tombent quelques Constructeurs qui, suivant ce que les Géomètres ont prescrit à ce sujet, ne donnent pas assez de hauteur aux côtés de leurs Navires, & ne les construisent pas de manière à diminuer les Elevations des eaux sur leur bord; & conséquences fâcheuses qui en résultent, 471. — Qu'il n'est pas possible que la Frégate le Triton eût pu naviguer, s'il étoit certain qu'elle avoit les Roulis dans 4 secondes $\frac{1}{2}$, comme le dit M. Bouguer, 471.

ELEVATION DES BAUX à la proue & la poupe dans les tangages, 481 *jusq.* 488, & 628 *jusq.* 633, V. Tangage. — Formule qui exprime ces Elevations à la proue, calculées par le tangage, 481, 628, 629, 630. — Application au Vaisseau de 60 canons incliné à la bouline, & ensuite au cas où le même Vaisseau est à l'ancre, 482, 629, 630. — Que les Elevations des eaux à la proue augmentent à mesure que la hauteur du métracentre au-dessus du centre de gravité devient plus petite; & que la même chose arrive à mesure que la vitesse du Vaisseau devient plus petite, 482, 631, 632. — Que ces Elevations empêchent qu'on ne puisse toujours porter beaucoup de voiles, comme l'a prétendu M. Bouguer, 483, 931. — Cas où la lame court de poupe à proue, 632. — Que

les *Élévations* des eaux à la pompe diminuent par l'augmentation de la vitesse du Vaisseau, 484.— De la nécessité d'augmenter la voilure, le Vaisseau inclinant vent arrière, afin d'augmenter son sillage, pour fuir les coups mer; & que cependant une vitesse de 15 pieds par seconde est bien suffisante, 484.— De la nécessité que la proue soit plus volumineuse que la poupe, 632, 633.— Qu'on doit procéder dans ce point avec beaucoup de circonspection, pour ne pas tomber dans le vice opposé, 485, 633.— Nécessité de ne pas donner trop de signons au Vaisseau, & de renfermer au contraire les extrémités dans la partie qui est hors de l'eau, 486, 632.— Raison pour laquelle on ne peut admettre, pour la pratique, la proue de moindre résistance, 487.— Que dans les mers tranquilles, les Vaisseaux longs & à proue aiguë ont l'avantage de la marche; mais que dans les mers agitées, où les lames sont grosses & violentes, les Vaisseaux courts, & dont la proue est plus renflée, ont l'avantage tant pour la marche que pour la sûreté, 487.— Que la plus grande largeur, ou le maître-couple, doit être portée un peu plus à la proue que le milieu du Vaisseau, 487.— Raison pour laquelle les couples des extrémités ne doivent pas devenir tout-à-coup trop fins dans le voisinage de la flottaison, 438.

EMPLACEMENT DES MARS, 608. V. *Mars*.

ENTREPOIT, 102.

ENVERGURE. Qu'on ne peut augmenter, comme l'a prétendu M. Bouguer (*Note*) 384, page 254.— Son influence sur le gouvernement, 418. V. *Gouvernement*.

EQUIPAGE (hommes de l') des Vaisseaux, suivent à peu près la raison des cubes de leurs largeurs, 125.

ESTAIN, 20.— Que la plus grande largeur est à peu près les deux tiers du bau du Navire, 20.— Sa description, 40.

ETAMBOUR, 14.

ETRAVE, 14.

FULER (Léonard); si théorie de la Rame, & imperfections de cette théorie (*Note*) 301.— *Jaem* du Roulis (*Note*) 427.

FAGONS du Navire, 15.

FLOTTAISON du Vaisseau, 104 *jusq.* 133. V. *Ligne de flottaison, Vaisseau*.

FORCE DES BOIS. Force des fibres d'un petite solive de bois de chêne, déterminée par l'expérience, 248.— Formule qui exprime la Force des bois, & application à un exemple, 248 (*Note*).— Que les Forces des pièces de bois semblables dans les dimensions de leur équilibre, sont comme les cubes de leurs dimensions linéaires, 113, 493.— Que la Force du pin de Tortoise (sapin) est à celle du chêne, comme 4 est à 5, 512.— R. rapport des Forces de ces deux espèces de bois, suivant Muller, est comme 3 est à 2, 512.— Que la Force du sapin soumis à l'expérience par Muller, est à celle du sapin Espagnol comme 5 est à 6, 512.— Que la Force du pin français est à celle du chêne comme 7 est à 10, 512.— Que ces rapports ne sont pas tellement exacts qu'ils n'éprouvent aucune variation; mais doivent être pris comme une expression moyenne, 512.— Que le poids du pin en maturité & dans un état de sécheresse convenable pour être employé, est à celui du chêne comme 3 est à 5.

FORCE DU GOUVERNAIL, V. *Gouvernail*.

FORCE DES VAISSEAUX, 113 *jusq.* 116 & *suiv.*— Que les Constructeurs ne donnent pas aux bois & aux serrures des vaisseaux l'échantillon qui convient, 113.— Qu'ils font ceux d's grands Vaisseaux trop petits à proportion, 113.— Que ce défaut n'est pas compensé par le rapprochement des couples, 113.— Qu'ils bordent les ordinairement les

Vaisseaux de 60 & 70 canons avec les mêmes bordages; défauts de cette pratique, 113.— Que les moments dont les parties du Vaisseau éprouvent l'action, sont comme les quatrièmes puissances des largeurs, ou les moments d'inertie comme les cinquièmes puissances, 113 (*Note*).— Expression pour régler l'échantillon des bois, 113.— Que les Frégates sont construites plus solidement que les Vaisseaux, 113.— Impossibilité de donner aux Vaisseaux la même solidité qu'aux Frégates, qu'il convient d'augmenter l'échantillon des grands Vaisseaux, mais qu'on doit procéder avec beaucoup de précautions, 113.— Défauts des Vaisseaux construits par *Gaspard*, 114.— Variété dans l'emploi des bois pour ce qui concerne la Force des Vaisseaux, 114, 115.— Que les Vaisseaux Français ont plus de distance entre les couples que les Anglais, sont plus légers, & sont moins liés, 115 (*Note*).— Que tous les Vaisseaux d'un même rang n'ont pas le même poids, 116.— Que souvent les Constructeurs ne donnent pas aux Vaisseaux les dimensions qui leur conviennent, 124.— Négligence des Ouvriers employés dans les chantiers de construction, 129.— Inconvénients qu'il y a à surcharger les Vaisseaux de bois, d'artillerie & de lest, 132, 133.

FORCE DES VAISSEAUX, 113 *jusq.* à 116 & *suiv.*— De la Force des Vaisseaux, & de l'épaisseur des bois qui entrent dans leur construction, & du rapport entre leur longueur & leur largeur, 489 *jusq.* 515. V. *Force de bois, Vaisseau*.— Que le Vaisseau doit le construire avec le moins de bois & de fer qu'il est possible, 491.— Qu'il faut faire entrer dans la construction tout le bois & tout le fer nécessaires pour le rendre solide, & pour qu'il le maintienne en ce état, malgré les coups de mer, les secousses, & toutes les agitations violentes auxquelles il peut être exposé, 491.— Nécessité de considérer les moments d'inertie dont les parties du Vaisseau éprouvent l'action, & que leur action sur les bois ne diffère en rien de la force de percussion, 492, 611.— Que ces moments sont comme les cinquièmes puissances des largeurs des Vaisseaux, 113 (*Note*).— Impossibilité d'obtenir une détermination absolue de la Force des Vaisseaux, mais qu'on peut en obtenir une relative, 493.— Si les dimensions des pièces étoient comme les dimensions linéaires des Vaisseaux, leurs résistances seroient en raison inverse des quarts des mêmes dimensions, 493.— Que la Force des Vaisseaux est en raison inverse des racines cubiques des quatrièmes puissances de leurs dimensions linéaires, ou que les Vaisseaux seront d'autant plus faibles que les racines cubiques des quatrièmes puissances de leur largeur sont plus grandes, ou bien que les produits de leurs largeurs par la racine cubique des mêmes largeurs, seront plus grands, 493.— Comparaison du Vaisseau de 70 canons à la Frégate de 22, 493.— Que les Vaisseaux sont trop faibles, & durent peu de temps, tandis que les Frégates sont excellement fortes, & durent long-temps, 113, 493.— Que les Vaisseaux sont trop surchargés d'artillerie, 294.— Qu'ils sont trop faibles, non seulement à cause de leur grandeur, mais encore à cause de leur surcharge d'artillerie; nécessité de les fortifier, & manière de corriger les défauts précédents, 495.— Les épaisseurs des bois étant comme les quarts des dimensions linéaires des Vaisseaux, les forces relatives sont à peu près égales dans tous les Vaisseaux, 496.— Que les Forces des Vaisseaux seront comme les racines quatrièmes des dimensions linéaires, 496.— Que les inconvénients qu'il peut y avoir à suivre cette règle sont négligeables, & que les Constructeurs doivent faire tout ce qui sera possible pour s'y conformer, 497.— Qu'il faut renforcer également les couples

des ponts, les clous & les gournables, & que cette augmentation de poids ne peut rien faire perdre au Vaisseau de ses qualités essentielles, 498.— Méthode qui résulte de l'application de la même règle aux Frégates, 499.— Des précautions qu'il faut prendre en faisant usage des gournables de bois, 500.

— Nécessité de fortifier davantage le second pont des Vaisseaux, 501.— Que le Tangage exige des considérations toutes contraires à celles qu'exige le Roulis, quant à ce qui concerne la Force des Vaisseaux, 502.— Que dans les actions de poupe à proue, les Forces des Vaisseaux sont en raison inverse de leurs dimensions linéaires, ce qui fait que les grands Vaisseaux sont beaucoup plus arqués que les Frégates, 513, 503. V. Arc des Vaisseaux.— Manière de remédier à ces inconvénients, 504.— Qu'il faut que l'épaisseur des bordages soit comme les racines carrées des cubes des largeurs des Vaisseaux; & des longueurs des Vaisseaux comme les racines quatrièmes des cubes des mêmes largeurs, 505. V. Bordages.— Avantages que retireront les Frégates de l'augmentation de leur longueur, & de la diminution de l'échantillon des bois; & de l'avantage pour les Vaisseaux par la diminution de leur longueur, & l'augmentation de l'échantillon: nécessité de donner un peu plus de volume aux fonds de la carene, 506.— Ce qui est cause que les Constructeurs ne sont pas portés à faire ces corrections pour les Vaisseaux, 507.— Des Forces relatives du même Vaisseau, 508.— Que plus les différents poids dont la charge d'un Vaisseau est composée, seront placés près de son centre de gravité, moins le Vaisseau aura à souffrir, 508.— Que les bordages doivent avoir plus d'épaisseur dans le milieu du Vaisseau que vers les extrémités, 509. De même, que les couples du milieu du Vaisseau doivent être plus forts que ceux des extrémités, 510.— Des attentions qu'on doit avoir en construisant les Vaisseaux avec des bois d'une pesanteur & d'une force spécifique différente, 511, 512.

— Que le sapin est très-bon pour la construction, & est préférable à beaucoup d'autres bois, 512.— Qu'en bordant un Vaisseau en sapin, & lui donnant la même Force que s'il étoit en chêne, il faut augmenter les épaisseurs des pièces dans la raison de 4 à 5, 513.— Qu'un Vaisseau de 60 canons construit en sapin, peut être de la même Force que s'il étoit construit en chêne, & malgré cela, peser 7000 quintaux de moins, 513, 514.— Avantages qui résultent de l'emploi du sapin, 515.

FORCE DU VAISSEAU POUR PORTER LA VOILE, 528 *suiv.* 561. V. Inclinaison, Moments, Stabilité.

FORCE DES VOILLES; son expression dans le sens de la quille, & latéralement, 538, 531. V. Voile.

FOURNIER (le Père) donne les dimensions du Vaisseau la Couronne, 516.

FRÉGATES, leur comparaison aux Vaisseaux, V. Force des Vaisseaux, Vaisseau, Centre de gravité, idem, de volume, Métacentre, Stabilité, &c.— Quelles sont construites plus solidement que les Vaisseaux, 113.

FRET. Que le prix du fret doit se régler sur le poids des Marchandises, plutôt que sur leur volume, (Note.) 109, *pag.* 68, 69. V. Jaugeage.— Que le volume doit aussi être pris en considération; que c'est aussi l'usage du commerce, & utilité de cette connoissance, *ib.* *pag.* 68, 69.— Exemples d'arbitrages faits dans les colonies, *ib.* *pag.* 68, 69.— Que la raison des volumes n'est pas toujours exactement suivie, & pourquoi *ib.* *pag.* 68, 69.

GABARI, 18.

GAILLARD D'AVANT, 103.— Idem d'arrière, 103.

GALÈRE. Que ce bâtiment peut marcher plus vite que

le vent, 348.— Qu'une Galère a en longueur plus de sept fois la largeur, 348.— Résistances tant directe que latérale qu'elle éprouve; & sur la de sa voilure, 348.— Que les vergues d'une Galère doivent former avec la quille un angle plus petit que celles d'un Vaisseau, & même que celles d'un Chebec, 574. V. Chêne, Voiles.— Que le vent qui leur procure la plus grande vitesse, est plus ouvert que pour les Vaisseaux, 503, 583.

GASTARTE. Défaut des Vaisseaux construits d'après ses principes, 114.— Dimensions d'un Vaisseau de 60 canons exposées dans son Ouvrage, 517.

GOLETTES que les angles de ses vergues avec la quille doivent être plus petites que ceux d'un Vaisseau, & même que ceux d'un Chebec, 574.

GOVERNAIL. Que le Gouvernail est absolument nécessaire pour diriger & maintenir le Vaisseau dans une même route; ses imperfections, & que l'art de bien gouverner consiste en ce que la route soit la moins tortueuse qu'il est possible, 9. V. Gouvernement.

Du Gouvernail, 287 *suiv.* 300.— Que la théorie de cette machine a été donnée par plusieurs Géomètres, mais qu'ils n'en ont tiré aucune conséquence utile sur la figure, & pourquoi 287.— Formule de la force que font les eaux sur le Gouvernail pour faire tourner le Vaisseau, 288 (Note.) 289.— Même formule en y comprenant l'effet de la dérive, 290, (Note.) V. Dérive.— Que plus la vitesse du Vaisseau sera grande, plus le Gouvernail aura de puissance pour le faire tourner, 291, 588.— Qu'à surfaces égales plus le Gouvernail sera enfoncé profondément dans le fluide, plus aussi la force sera grande, 291.— Qu'à angles égaux du Gouvernail, la puissance pour faire arriver le Vaisseau, est plus grande que pour le faire venir au vent, 291, 295, 588.— Que plus la queue de l'étrambot sera petite, plus le Gouvernail aura de force, 291, 588.— Qu'on pourroit supprimer la queue de l'étrambot si ce n'étoit l'action des coups de mer, 291, (Note.)— Calcul de l'angle que le Gouvernail doit former avec la quille, pour qu'il produise le plus grand effet possible, tant du côté du vent que du côté sous le vent, 292, 293, (Note.)— Que cet angle avantageux du Gouvernail est de 45 degrés plus ou moins, la dérive, & non de 54° 44', comme on l'a cru jusqu'ici, 294, 583.— Formule qui exprime la plus grande force que puisse produire le Gouvernail pour faire tourner le Navire, 294, (Note.)— Raisons qui obligent à préférer les angles qu'on emploie dans la pratique à ceux que la théorie nous indique, 296, 588.— Que la nécessité d'arriver est toujours plus pressante que celle de venir au vent, 296.— Que les Vaisseaux tendent pour l'ordinaire à venir au vent avec une grande force, 297.— Qu'il est nécessaire, pour le manège du Vaisseau, de considérer le moment de la force du Gouvernail; & l'expression de ce moment, 297, (Note.)— V. Gouvernement, qu'il est essentiel que la figure du Gouvernail approche le plus qu'il est possible de celle d'un triangle, 287, 298, 589.— Que l'angle le plus avantageux n'est pas celui qui convient le mieux pour faire virer le Navire vent devant, 300.— Que le Gouvernail doit autant qu'il est possible être tenu parallèle à la route du Vaisseau, 587.— Que plus le Gouvernail sera éloigné du centre de gravité du Vaisseau, plus son action sera grande, 590.— Que le Gouvernail ne doit jamais être employé sans nécessité, 404.

GOVERNEMENT

GOVERNEMENT OU MANÈGE DU VAISSEAU, 397 *jusq.* 426, & 588 *jusq.* 608. — Que le *Gouvernail* n'est qu'un des agents qui contribuent au gouvernement du Vaisseau, & peut-être pas le plus efficace, 397, 588. — Que les moments latéraux du Vaisseau tendent à faire arriver continuellement le Vaisseau, 398. *V. Moment.* — Que pour la perfection du *Gouvernement*, ou pour que le Vaisseau demeure constamment dirigé sur un même rumb de vent, il faut que le centre des forces des voiles concoure avec le centre des forces des eaux sur le côté du Vaisseau, ou que la direction de la force des voiles concoure avec celle des eaux sur le côté du Vaisseau, 399, 591. — Que la théorie donnée jusqu'ici par tous les Auteurs pour placer les mâts et flûte, & pourquoi 400, 592. *V. Mât.* — Que la courbure des voiles change la situation du centre de leur force, & que l'inclinaison du Vaisseau sous le vent produit le même effet, 401, 592. — Que le *Gouvernement* du Vaisseau dépend de la combinaison des forces qui agissent sur lui, 402. — Que plus le Vaisseau s'incline, & plus le centre des voiles est élevé, plus en même temps il devient ardent, 402, 403. — Que le *Gouvernement* du Vaisseau ne peut manquer d'être fort inconstant; que le vent venant à augmenter, le Vaisseau vient au vent; & qu'il arrive, au contraire, lorsque le vent diminue, 404, 410, 426, 592. — Que le *Gouvernail* ne doit jamais être employé sans nécessité, 404. — Que cependant on est forcé d'y recourir presque continuellement pour perfectionner le Manège, 592. — Moments des résistances latérales, 405. — *Idem*, de la force latérale des voiles, 406. — Somme des moments qui tendent à faire arriver le Vaisseau, 406. — Qui tendent à le faire venir au vent, 407. — Formule qui doit avoir lieu pour que le Vaisseau gouverne parfaitement sans le secours du *Gouvernail*, 408 (*Note*). — Point où doit tomber le centre des voiles pour obtenir le même avantage, 408 (*Note*). — Si l'équation n'avait pas lieu, le Vaisseau viendrait au vent, on arriverait, & le *Gouvernail* deviendrait absolument nécessaire, 409. — Ce qui doit arriver lorsque le vent devient plus large, 411. — Que plus le Vaisseau aura de guindant, c'est-à-dire, que plus la hauteur des mâts sera grande, & moins on aura embarqué de lest, plus il sera ardent, 412, 594. — Que plus les voiles auront d'envergure, plus le Vaisseau sera ardent, 593. — En général, plus les voiles d'un Vaisseau seront grandes, plus il aura de disposition à venir au vent, 594. — Si l'on confère les voiles d'une même surface, en faisant seulement varier leurs dimensions, le changement qui en résultera dans le Manège sera peu considérable, 595. — Qu'en augmentant la charge du Vaisseau, il devient plus ardent; & au contraire, il a plus de disposition à arriver, lorsqu'on la diminue, 413, 605. — Qu'en chargeant le Navire plus à la poupe qu'à la proue, il doit arriver; & au contraire, en le chargeant plus à la proue qu'à la poupe, il devient plus ardent, 414, 606. — Qu'un coup de mer contre la proue du côté du vent, ou contre la poupe, du côté sous le vent, fait arriver le Vaisseau; & au contraire, un coup de mer contre la proue, du côté sous le vent, & contre la poupe, du côté du vent, le force à venir au vent, 415. — De la facilité du *Gouvernement* du Navire, lorsqu'il cingle à la bouline, 415. — Des attentions qui concernent les Constructeurs pour donner au Vaisseau la qualité de bien Gouverner, 416, 417, 418, 606. — Que plus l'écartement de l'étrave sera grand par rapport à la quête de l'étambot, plus le Vaisseau sera ardent, & réciproquement, 417, 605. — De ce qui concerne l'empla-

cement des mâts & la grandeur de l'envergure, 418. *V. Mât.* — Exemple appliqué au Vaisseau de 60 canons, pour vérifier la qualité de bien gouverner, 419 *jusq.* 426, & 596 *jusq.* 600. — Que la vitesse du vent étant de 18 pieds par seconde, le Vaisseau de 60 canons Gouverne parfaitement avec tout son appareil, & qu'avec des vents plus forts il viendra au vent, & qu'au contraire il arrivera avec des vents plus faibles, 419, 426, 597. — Que le Vaisseau portant les deux basses voiles, les deux huniers avec les trois ris pris, l'artimon & le faux foc, il faut que la vitesse du vent soit de 28 pieds $\frac{1}{4}$, que par conséquent le Vaisseau est toujours ardent avec cette voilure, & nécessité de charger l'artimon dans différents cas, 420, 598. — Qu'il est impossible que ce Vaisseau Gouverne bien sous des voiles; nécessité de border l'artimon, 421, 599. — Que sous la grande voilette il est fort ardent; qualité qui est très-importante dans ce cas, où le Vaisseau est à la cape, 422, 600, 608. — Que le *Gouvernail* a assez de force pour vaincre l'arrivée du Navire dans le cas de l'Art. 419. lorsque le vent est foible; qu'ainsi son action est plus que suffisante pour assujettir le Navire & maintenir l'équilibre, 423, 601. — Formule dans laquelle on fait entrer l'effet du *Gouvernail*, & qui doit nécessairement avoir lieu pour que le Vaisseau Gouverne bien, 424. — Difficulté de Gouverner parfaitement d'un vent arrière, & grande puissance du *Gouvernail* par rapport aux autres forces dans ce cas, 425, 602. — Que le *Gouvernail* a encore beaucoup de force, & est large, mais qu'il est nécessaire de lui faire former un angle d'autant plus grand que le vent a plus de force, ou que le Navire cingle avec plus de vitesse, 426, 602. — Nécessité de considérer la force du courant des eaux sur le côté du Vaisseau, 591. — Que dans tous les Vaisseaux la distance du centre des voiles à celui des résistances latérales doit être constante, pour qu'ils Gouvernent bien, 603. — Que la situation du centre des résistances dépend non-seulement de la figure de la carène du Vaisseau, mais de la relation entre la quête de l'étambot & l'écartement de l'étrave, 605. — Manière de procéder dans la détermination des centres, des résistances, de la voilure & de gravité, 607.

GUINDANT DES VAISSEAUX, & son influence sur le gouvernement. *V. Gouvernement.*

HAUTER. (du) donne une pratique de construction sans tracer de plans, 21. — Set inconvénients, 26. — Détail de la méthode de diviser les lisses pour les couples extrêmes, & la correction, 63 (*Note*).

INCLINAISON. *V. Stabilité, Moments.*

INCLINAISON LATÉRALE. Trouver l'inclinaison que doit prendre le Vaisseau lorsqu'on pèse des poids d'un côté à l'autre, 166. — Qu'à volumes égaux, les sections faites par la superficie de l'eau étant aussi égales, le Vaisseau dont les couples seront moins pleins, ou dont la carène aura moins de capacité, c'est-à-dire, celui qui tirera moins d'eau éprouvera moins d'inclinaison, 167.

De l'inclinaison que prend le Vaisseau par la force que produit le vent dans les voiles, 379 *jusq.* 396. — En quel état consiste la qualité de porter la voile, 379. — Qu'on ne peut remédier absolument aux inconvénients de l'inclinaison, 379.

— Moments avec lesquels le côté du Vaisseau résiste à l'inclinaison, 380. — *Idem* avec lesquels la voile agit, 381. — Moments latéraux des voiles, le Vaisseau marchant, 382. *V. Voile.* — Formule de l'inclinaison que doit prendre le Vaisseau, 382, 383. — Simplification de la formule, 383. — Que plus le centre d'effort des voiles sera bas, & moins les

voiles auront de courbure, moins le Vaïsseau prendra d'*Inclinaison*, 384. V. *Centre des voiles*.—Impossibilité d'éviter que le Vaïsseau ne prenne de l'*Inclinaison*, & de mettre en pratique ce que M. Bouguer a proposé, attendu que le point qu'il appelle l'*éclat* serait toujours au-dessus de la superficie de l'eau. *Note*, 384, pag. 254.—Des inconvénients qu'il y aurait à augmenter l'envergure comme le même Auteur le propose, *Note*, 384, pag. 254.—Application de la formule à différents cas du Vaïsseau de 60 canons, naviguant à la bouline avec toute la voile qu'il peut porter, & d'*Inclinaison* qui en résulte, 385.—Id. les perroquets étant serrés, & ayant pris un ris dans chaque hunier, 387.—Id. le Vaïsseau demeurant sous les deux baïes voiles, & que sous cette voile il est capable de supporter l'action d'un vent très-violent, 388.—Que dans d'autres Vaïsseaux dont les couples seraient moins pécus dans les fonds il faudrait employer la formule générale, 386.—*Inclinaison* que prennent les Vaïsseaux & Frégates, 385, 387, 388, 343.—Combien l'ancien système des résistances convient mal aux *Inclinaisons* que prennent les Vaïsseaux, *Note*, 387, pag. 256.—De l'effort que supporte une surface exposée à l'action du vent, suivant l'ancien système, pag. 256.—Du vent dont les voiles, les vergues & les mâts peuvent supporter l'action sous un appareil déterminé, 389.—De l'*Inclinaison* que le Vaïsseau peut prendre lorsqu'il vient à coïncider ou masquer; nécessité de prévenir cet accident, à cause du grand risque qu'on court de périr dans cette circonstance, 390, 364.—Formule qui exprime l'*Inclinaison* particulière que prend le Vaïsseau, eu égard aux altérations qu'il peut éprouver dans son poids ou dans son volume, 391.—Que toutes les fois qu'on ajoute un poids au Vaïsseau au-dessous de la ligne de flottaison, ou qu'on lui en retranche un au-dessus de la même ligne, le Vaïsseau portera davantage la voile, ou prouvera moins d'*Inclinaison*, & réciproquement, 392. V. *Stabilité*.—Que le corps du Vaïsseau, quant à ce qui concerne la qualité de porter la voile, tient un milieu entre celui qui serait composé de deux prismes triangulaires, & celui qui serait de la forme d'un parallépipède rectangle, 393.—Que les sinus des *Inclinaisons* dans les Vaïsseaux semblables sont à peu près en raison inverse de leurs dimensions linéaires, 394.

INCLINAISON DE POUPE A PROU que prend le Vaïsseau, 395.—Formule qui en exprime la valeur, 396.—Quelles dépendent de la vitesse directe du Vaïsseau, & nullement de l'angle des voiles avec la quille, 396.—Que dans le Vaïsseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, la proue s'élève sur l'eau au lieu de le submerger davantage, quoique ce ne soit que d'une très-petite quantité, 396.—Que le résultat ne peut être le même pour d'autres Vaïsseaux, 396.

INONDATIONS. V. *Elevation des eaux sur le côté du Vaïsseau*, ainsi qu'à la poupe & à la proue.

Jaugeage des Vaïsseaux.—Qu'il peut être envisagé sous deux points de vue, *Note*, 109, pag. 65.—Qu'on entend le plus communément par ce mot l'art de faire les opérations nécessaires pour déterminer la charge que le Navire peut porter, *ibid.* pag. 65.—A quoi se réduit le calcul, *ibid.* pag. 65.—Qu'il est essentiel d'avoir le plan du Vaïsseau, *ibid.* pag. 65.—Méthode pratique de *Jaugeage* pour trouver le port du Vaïsseau, *ib.* pag. 65, 66.—Imperfections des méthodes de *Jaugeage*, qui ont pour objet de déterminer la capacité de la cale pour en conclure le port du Vaïsseau, & que ces méthodes ne peuvent s'appliquer à tous les bâteaux, *ib.* pag. 66, 67.—Distinction des tonneaux de poids & des tonneaux d'arrimage, & subdivisions à ce sujet, *ib.* pag. 66, 67. V.

Tonneau.—Que le tonneau d'arrimage est fixé par l'Ordonnance de 1661 à 42 pieds cubiques, *ib.* pag. 66, 67.—Que ce tonneau est une mesure simplement étendue, *ib.* pag. 67.—Que la capacité de la cale des Navires n'a pas un rapport constant avec leur port, *ib.* pag. 67.—Qu'on a besoin surtout de connoître le port des Navires, mais qu'il est aussi très-utile de connoître leur capacité, & que le rapport de ces deux grandeurs ne peut être constant, *ib.* pag. 67.—Règles de *Jaugeage* qui supposent ce rapport constant, *ib.* pag. 68.—Cas unique où le tonneau d'ordonnance donne, avec précision, la charge du Vaïsseau en tonneaux de poids, *ibid.* pag. 67.—Règle de *Jaugeage* que suit le commun des Constructeurs, *ib.* pag. 68.—Règle des *Jaugeurs* de Marseille, *ib.* pag. 68.—Qu'il conviendrait beaucoup mieux de chercher le port en tonneaux de poids, & la capacité de la cale en tonneaux d'arrimage, *ib.* pag. 68.—Que le prix du fret doit se fixer sur le poids & non sur le volume, *ibid.* pag. 68.—Que le volume doit cependant être pris en considération, que c'est aussi l'usage du commerce; & utilité de cette connoissance, *ib.* pag. 68, 69.—Exemples d'affrètements faits aux Colonies; que la raison des volumes n'est pas toujours exactement suivie, & pourquoi, *ib.* pag. 68, 69.—Règle pour trouver la capacité de la cale d'un Navire en tonneaux d'arrimage, *ib.* pag. 69.—Ce qu'il faut faire pour en conclure les tonneaux de poids qui répondent à la capacité, la charge étant homogène, *ib.* pag. 70.—Déterminer la ligne d'eau du Vaïsseau, *ib.* pag. 70.—Cas où l'on doit tableter sur la capacité de la cale, *ib.* pag. 70. V. *Ligne d'eau*, *Volume submergé*.

LAMES. V. Coups de mer.—Expression de la vitesse des Lames. V. *Roulis*.—Table de la durée des roulis correspondants à chaque hauteur des Lames, 450. V. *Roulis*.

LONGUEUR DU VAÏSSEAU. V. *Vaïsseau*.

LIGNE. Des principales lignes que l'on considère dans le corps du Navire, 15.—De la ligne du Fort, 15.—Id. du *Cordon*, 15. (*Note*).—Id. du *Plat-bord*, 15.—Id. de l'*Toussure* du corps principal, 15.—Lignes d'eau ou de *flottaison*, & maniere de les tracer, 43.

LIGNE D'EAU. Maniere de déterminer la véritable, 109, 110, & *Notes*, pag. 70.

LISSES. Leur usage dans la construction sans plan, ce qu'on appelle construire sur *Lisses*, 24.—Id. dans la construction avec des plans, & maniere de les tracer sur les plans, 40, 41.—Division des *Lisses* suivant la méthode française, 56, & *suiv.*—Maniere facile & sûre d'éviter une grande partie des titunements dans la division des *Lisses*, 59.—Du triangle pour la division des *Lisses* de poupe & de proue, 59 *jusq.* 63.

LISSE DES FORNS OU DES FUSONS, 12. (*Note*).

LISSES INTERMÉDIAIRES, 89. (*Note*).—Lisse de l'*inflection*, 89. (*Note*).

LISSE D'HOUBRY, 20.

LIVRE DE FRANCE. Son rapport avec le livre castillane, & le livre *Anglois* averdupois, 109. (*Note*) pag. 62.

LONGUEUR DU VAÏSSEAU. V. *Vaïsseau*.

MAÎTRE COUPLE. V. *Couple*.

MANCHE DE LA RAME. V. *Rame*.

MANÈVRE, en quoi consiste cet art, 13.

MANÈGE DU VAÏSSEAU, 397 *jusq.* 426, & 588 *jusq.* 608. V. *Gouvernement*.

MARCHE DU VAÏSSEAU. De la Marche ou du *mouvements* progressif du Vaïsseau, produit par l'impulsion du vent sur les voiles, & du rumb de vent que cette impulsion l'oblige de suivre, 336 *jusq.* 359, & 365 *jusq.* 387.—Qu'on

distingue trois sortes de mouvements progressifs dans le Vaisseau, le mouvement direct, le mouvement latéral, & le mouvement oblique, 336.—Qu'il est nécessaire d'en distinguer un quatrième, qui est celui avec lequel le Vaisseau gagne au vent, 336. V. *Masse*.—Cause de tous ces mouvements, & que la théorie de tous les Auteurs est fautive, étant fondée sur de faux principes par la résistance des fluides; & parce que tous, à l'exception de MM. Parent, & Jacques Bernoulli, ont supposé, sans aucune raison, la vitesse du vent inférieure à l'égard de celle que prend le Vaisseau, 336. V. *Vitesse*.

MARIOTTE. Expériences de cet Auteur sur la force de l'eau contre une surface; & défaut de ces expériences, 387.—*Id.* sur la vitesse du vent, 392. (Note).

MASQUER. Grand risque de périr dans cette circonstance, 390, 364. V. *Coefficient*, *Inclinaison*.

MATS. Que la théorie de l'emplacement des *Mâts* proposée par quelques Géomètres est défectueuse, 400, 592.—Des règles qu'il faut suivre pour remplir cet objet, 285, 608.—Qu'il faut déterminer d'abord la situation du grand Mât, 608.—Qu'on doit le placer au centre des résistances latérales, ou à peu près, 608.—Que le Mât de misaine doit être le plus en avant qu'il sera possible, 608.—Que le Mât d'artimon doit se reculer ou s'avancer jusqu'à ce que la distance du centre de la voilure & celui des résistances latérales soit de la grandeur qu'on a trouvée convenable, 608.

MATURE. Du vent dont la *Mature* peut supporter l'action sous un appareil déterminé, 389.—De l'action qu'éprouve la *Mature* dans les roulis, 461 & suiv. 617 & suiv. V. *Roulis*.—*Id.* dans les tangages, 479 & suiv. 627 & suiv.—Que les *Mâts* éprouveront les moindres actions qu'il est possible, lorsque le Vaisseau, dans les roulis, est isochrone à la lame, 461, 617.—Formule qui exprime la distance à laquelle on doit séparer les poids de l'axe de rotation, pour que la *Mature* éprouve la moindre action qu'il est possible, 462.—Que plus on éloigne les poids de l'axe de rotation sans préjudicier aux parties qui doivent les supporter, plus l'action que souffre la *Mature* diminue, 473.—Qu'on est tombé dans une erreur très-grave lorsqu'on prescrit d'éloigner les différents poids de l'axe, dans la vue seule d'augmenter la durée du roulis, 618.—Que plus la distance du centre de gravité au métacentre sera grande, plus la *Mature* sera exposée, 464.—Qu'en diminuant cette distance les eaux s'élèvent beaucoup davantage sur le côté du Vaisseau, 465, 620. V. *Élévation des eaux sur le côté du Vaisseau*, *Métacentre*.—Table du rapport d'action que souffre la *Mature* dans des roulis de différente durée, 618.—Détermination de la durée que doit avoir le roulis, pour que la *Mature* souffre le moins qu'il est possible, 618, 619.—Formule qui exprime l'action que souffre la *Mature* dans le tangage, & que la moindre action a lieu, quand la durée du tangage causé par l'action seule de la lame, est égale à la durée de celui qui aurait lieu, le Vaisseau étant considéré comme un pendule; nécessaire pour cela d'approcher les poids de l'axe de rotation en soulageant les extrémités du Vaisseau, 479, 627.—Que l'action qu'éprouve la *Mature* dans le tangage est comme le carré de la longueur des Navires, 480.—Qu'il convient de ne pas trop allonger les Vaisseaux, & qu'il faut même fixer cette dimension avec beaucoup de précautions, 480, 627.—Inconvénients de chercher à diminuer le travail de la *Mature* en diminuant la distance du centre de gravité au métacentre, 627. V. *Élévation des eaux à la poupe & à la proue*.

MÉTACENTRE, 150 jusqu'à 160, & 164, 165, &c. V.

Stabilité.—Formule qui exprime la hauteur du *Métacentre* au-dessus du centre de volume, 150.—Développement de l'intégrale qui entre dans l'expression de cette hauteur, tant pour la moitié de la proue que pour celle de la poupe, & Note sur cette formule, 151.—Application de la formule au Vaisseau de 60 canons, 152. (Note).—Méthode de M. Chapman pour trouver la hauteur du *Métacentre* au-dessus du centre de gravité, (Note), 151.—Que celle de notre Auteur est préférable, (Note), 151. V. *Chapman*.—Ce qu'il faut ajouter à la hauteur du *Métacentre*, à cause de l'épaisseur du bordage, 153.—Que les hauteurs du *Métacentre* sont comme les cubes des largeurs, 153.—Qu'elles augmentent à mesure que l'inclinaison augmente, 154.—Trouver la hauteur du *Métacentre* pour les Vaisseaux dont les sections à la superficie de l'eau sont entièrement semblables; & application au Vaisseau de 70 canons, 155.—*Id.* à la Frégate de 22 canons, 156.—*Id.* au Vaisseau à trois ponts, 157.—Que les hauteurs du *Métacentre* sont entre elles comme les quatrièmes puissances des dimensions linéaires, 155.—Trouver la hauteur du *Métacentre* relativement aux inclinaisons de poupe à proue; & formule générale qui exprime cette hauteur, 158.—Note sur cette formule, *ibid.* pag. 101, 102.—Application de la formule au Vaisseau de 60 canons, 159.—Note sur le résultat numérique de l'Auteur, 150, pag. 102.—Trouver la même hauteur pour les Vaisseaux dont les sections faites à la superficie de l'eau sont entièrement semblables, 160.—Application au Vaisseau de 70 canons, à la Frégate de 22, & au Vaisseau à trois ponts, 160.—Ce qu'il faut faire quand les sections à la superficie de l'eau ne sont pas semblables, 160.—Formule qui exprime la distance verticale du *Métacentre* au centre de gravité, 162, 163.—Application à un exemple, 164, 165.—Trouver cette hauteur pour le Vaisseau de 70 canons, 171.—*Id.* pour la Frégate de 22, 172.—*Id.* pour le Vaisseau à trois ponts, 173.—Erreur dans laquelle est tombé M. Bouguer, en indiquant seulement un ou deux pieds pour la hauteur du *Métacentre* des Vaisseaux à trois ponts, au-dessus du centre de gravité, 174.—Formule qui marque la profondeur à laquelle un Vaisseau donné doit être plus ou moins calé pour être dans une disposition semblable à celle d'un autre Vaisseau, 171.—Que la hauteur du *Métacentre* au-dessus du centre de volume sera en raison directe de la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau prises dans le plan de flottaison multipliées par sa longueur, & en raison inverse du volume total que le Vaisseau aura de submergé dans le fluide, 532.—Que le produit de la hauteur du *Métacentre* au-dessus du centre de volume, multipliée par le volume déplacé ne varie point si le plan de flottaison ne varie pas, 533.

MILLE. Sa valeur en pieds Anglais, (Note), 312, p. g. 228.

MOMENTS. V. *Vaisseaux*, *Inclinaison*, *Stabilité*, *Rame*, *Gouvernail*, *Roulis*, *Tangage*.—Que les moments sont les parties du Vaisseau éprouvant l'action sont comme les quatrièmes puissances de leur largeur, 113. (Note). V. *Arc des Vaisseaux*, *Force des Vaisseaux*.

MOMENTS D'INERTIE, sont comme les cinquièmes puissances de la largeur des Vaisseaux, 113. (Note).—Nécessité de les considérer, 492, 611. V. *Vaisseau*, *Roulis*.

Des Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement horizontal, à l'égard d'un axe aussi horizontal, & qui consistent ce que les Marins appellent la qualité de porter la voile, 196 jusqu'à 215. V. *Stabilité*.—Que les Moments du Vaisseau quand il se meut horizontalement, peuvent se réduire à deux espèces, les premiers suivant un axe horizontal tiré de la

poupe à la proue, & les seconds suivant un axe perpendiculaire au premier, 196.— Formule des *Moments* qu'éprouve le Vaisseau quand il se meut horizontalement, 197. (Note).— Application de la formule à un exemple, 197 *jusq.* 204.— Ce qu'il faut ajouter à ces valeurs pour l'épaisseur des bordages, 198, 202, 203.— *Id.* pour la quille, l'étambot, le gouvernail, l'étrave & le taillé-mer, 199, 202, 203.— Cas où le Vaisseau seroit plus calé de 6 pouces, 202. (Note.) 204.— Valeur totale des *Moments* latéraux qu'éprouve le Vaisseau de 60 canons, 205.— *Id.* des *Moments* de poupe à proue, 206.— Trouver les *Moments* pour tout autre Vaisseau dont les fonds seroient semblables à ceux du premier, 207.— Formule qui exprime ces *Moments*, 207.— Application au Vaisseau de 72 canons, 208, 209.— *Id.* à la Frégate de 22, 212, 211.— *Id.* au Vaisseau à trois ponts, 212, 213.— *Moment* latéral absolu du Vaisseau de 60 canons, 215.— Que les *Moments* qui résultent de la dénivellation font négligeables dans les grands Vaisseaux, 215. V. *Stabilité*.

Des *Moments* qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement horizontal, par rapport à un axe vertical qui passe par le centre de gravité, 216 *jusq.* 228.— Qu'on peut les réduire à deux espèces, mais qu'il suffit de considérer les *Moments* latéraux, 216.— Formule qui exprime ces *Moments*, 217.— Application à un exemple, & tables qui y font relatifs, 217.— Qu'il est nécessaire d'avoir égard à l'inclinaison de la quille à l'égard de l'horizon, 218.— D'y joindre l'augmentation qui provient du bordage, de la quille, de l'étambot, du gouvernail, de l'étrave & du taillé-mer, 219 *jusq.* 222.— Trouver les mêmes *Moments* lorsque le Vaisseau est plus ou moins calé, 221.— *Id.* pour tout autre Vaisseau dont les fonds seroient semblables à ceux du premier, 225.— Formule générale de ces *Moments*, 225.— Application au Vaisseau de 72 canons, 226.— A la Frégate de 22 canons, 227.— Au Vaisseau à trois ponts, 228.

Des *Moments* qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement de rotation autour d'un axe horizontal ; mouvement que les Marins appellent le Roulis ou le Tangage, 229 *jusq.* 240. V. *Roulis*, *Tangage*.— Que ces *Moments* se réduisent à deux espèces, 229.— Que les *Moments* produits dans le roulis & dans le tangage doivent se déduire des mêmes principes, 229.— Formule qui exprime les *Moments* à l'égard d'un axe horizontal qui va de la poupe à la proue ; c'est-à-dire, les *Moments* qui ont lieu dans le roulis, 230.— Application à un exemple, & tables relatives, 231, 232.— Qu'il faut ajouter les *Moments* qui proviennent de l'épaisseur des bordages, de la quille, de l'étambot, du gouvernail, de l'étrave & du taillé-mer ; & valeur de ces quantités, 231 *jusq.* 236.— Valeur totale des *Moments* qu'éprouve le Vaisseau de 60 canons, 237.— Trouver les mêmes *Moments* lorsque Vaisseau est plus ou moins calé, 238.— Application au Vaisseau de 60 canons supposé calé de 6 pouces de plus, & valeur totale des *Moments* qu'il éprouve dans ce deuxième état, 239.— Qu'on peut, en procédant de la même manière, trouver les *Moments* à l'égard d'un axe horizontal perpendiculaire au premier, ou ceux qui ont lieu dans le tangage, 240.— La même chose pour d'autres Vaisseaux semblables, 240.— Expression approchée de ces *Moments* qui est suffisante pour notre objet, 240.

Des *Moments* dont les parties du Vaisseau éprouvent l'action, & qui se font Arcuer, 241 *jusq.* 255. V. *Arc des Vaisseaux*.

MOMENT DE LA FORCE DES VOILES, 386.— *Moments* latéraux des voiles, le Vaisseau marchant, 387.— Des *Moments* verticaux avec lesquels la voile agit, 388.— Que le

Moment de la force qu'éprouvent les voiles est exprimé par le produit de la somme de toutes les forces qu'elles produisent, par la hauteur du centre des mêmes forces au-dessus du centre de gravité du Vaisseau. V. *Centre des forces des voiles*, *Voiles*, *Stabilité*, *Inclinaison*.

MOUVEMENTS DU VAISSEAU. V. *Vaisseau*, *Vitesse*, *Roulis*, *Tangage*, *Voile*, *Gouvernail*, *Inclinaison*, *Stabilité*.

Des actions & des mouvements du Vaisseau, 336 *jusq.* 480.— Du mouvement direct, 336.— *Id.* latéral, 336.— *Id.* oblique, 336.

MULLER (John). Son erreur sur les angles avantageux des voiles & du vent avec la quille, (Note.) 202, pag. 238, 239.— Que sa conclusion est fort différente de celle de Jean Bernoulli, quoiqu'il soit parti du même principe, *ib.* pag. 239.— Ses expériences sur la force du sapin, 512. V. *Sapin*. NAVIRE. V. *Vaisseau*.

OLIVIER (M.) Que cet Ingénieur a construit des Vaisseaux sans donner d'élanement à l'énave ; que les défauts de cette construction font manifestés par la théorie & par l'expérience. (Note.) 604.

ŒUVRES VIVES, 15. V. *Construction*, *Plan*, *Corps du Navire*.

ŒUVRES MORTES, 15.— Manière d'en tracer le plan, 82 *jusq.* 93. V. *Construction*, *Plan*.— De la rentrée des œuvres mortes, 89.

PALADE. V. *Rame*.

PALE. V. *Rame*.

PARENT (M.). Que cet Auteur n'a pas supposé la vitesse du vent infinie à l'égard de celle du Vaisseau, 336.

PENDULE. Longueur du pendule simple qui bat les secondes, 430.

PERPENDICULAIRE DU VENT, 342.

PIED CUBIQUE D'EAU DE MER, mesure de France ; son poids en livres castillanes & en livres de France. (Note.) pag. 62.— *Id.* pour le pied cubique, mesure d'Angleterre, *ib.* pag. 62.— Différence entre les Auteurs, *ib.* pag. 62.

PIN. Que le bois que les Espagnols nomment *Pin*, est le même que celui que les Français nomment *Sapin*, & les Anglais *Fir*, 513.— Que ce bois est très propre à la construction, 512. V. *Sapin*.— Que la force du bois qu'on nomme *Pin* en France est à celle du chêne comme 7 est à 10, 512. V. *Force des bois*.

PITOT (M.). Son erreur sur la dérive des Vaisseaux (Note.) 313.

PLAN DES VAISSEAUX. Nécessité des plans ; que la construction s'est très-perfectionnée, depuis qu'on s'est attaché à en tracer, 17.— Qu'il y a encore un grand nombre de Constructeurs qui ne connoissent pas l'usage des plans (Note.) 17.— Inconvénients qui résultent de l'emploi de pareils hommes. (Note.) 17.— Nécessité d'exiger que les Constructeurs Marchands fournissent le plan du Vaisseau qu'ils ont dessiné de construire. (Note.) 17.

Manière de tracer le plan des Vaisseaux construits suivant l'ancienne méthode Anglaise, nommée *The whole moulding*, 22 *jusq.* 45.— Nécessité de tracer trois plans ou projections, deux verticaux, l'un transversal, l'autre longitudinal, & le troisième horizontal, 28, 29, 30.— Propriétés de ces trois projections, & représentation des couples dans chacune, 31, 32.— Que la représentation des couples dans la projection transversale est la partie la plus importante de la construction, & manière de les tracer, 32 *ib.* 47.—

Déflexion

Description des Revers, 38.— Difficultés qui se présentent dans le tracé du plan d'un Vaisseau, suivant la méthode précédente, & maniere d'y remédier, 42. — Avantages de la construction, en traçant des plans, 42. (Note.) — Nécessité de considérer les lignes d'eau, ou les sections horizontales du corps du Vaisseau, & maniere de les tracer, 43. — Qu'on peut, sans erreur sensible, considérer ces sections horizontales comme parallèles à la quille, 44. — Que les Plans des Vaisseaux construits suivant l'ancienne méthode Française, se tracent d'une maniere presque entièrement semblable, 45. —

Maniere de décrire le Plan des Vaisseaux suivant la méthode employée maintenant par les Constructeurs les plus instruits dans la théorie & dans la pratique, 46 jusqu'à 64. — Ce que les Anglais appellent former le corps du Navire par des arcs de cercle, 46. — Avantages de cette méthode sur l'ancienne 46, jusqu'à 51. — Qu'on y rencontre cependant presque les mêmes difficultés que dans l'ancienne, pour parvenir à des couples parfaits, &c. 53, 64. — Maniere d'abréger les tâtonnements que ces méthodes exigent, 54. — Que les Français ont pris un parti tout contraire, 55. — En quoi consiste leur méthode & leur division des lisses, 56. — Qu'elle n'est pas exempte des tâtonnements des autres méthodes, 57, 60. — Qu'elle exige une grande pratique, 58. — Maniere facile & sûre de diviser les lisses, pour éviter la plus grande partie de ces tâtonnements, 59. — Du triangle pour la division des lisses de poupe & de proue, 59, jusqu'à 61. — Ce qu'il faut faire pour les couples extrêmes, 61, 63. — Erreur qui se trouve dans l'Architecte Navale de du Hamel, & correction de cette erreur, 63. — Maniere de tracer le contour supérieur des couples, 48, 49. Idem, pour le contour inférieur, & pour le contour intermédiaire, 50, 51. — Idem, pour les revers, 51. — Maniere de terminer la poupe par une surface courbe, 51, (Note,) 52. — Description du cul rond, suivant la méthode Française, 57.

Maniere de décrire Géométriquement le corps du Navire & tous les couples par des arcs de cercle, 65 jusqu'à 81. Principes fondamentaux de cette méthode, 65 jusqu'à 72, à quoi elle se réduit, 73. — Pratique, 74, jusqu'à 81. — Avantages de cette méthode sur les autres, 79, jusqu'à 80. — Qu'il reste encore beaucoup de choses à désirer sur cet objet, & ce qu'il faudroit faire pour que la méthode fût complète. (Note.) 80. — Description Géométrique des revers, 72. — Idem, des œuvres mortes, 90 & suiv.

Maniere de décrire le Plan des Œuvres mortes, 28 jusqu'à 31. — De la méthode Anglaise, 82, jusqu'à 83. — Erreur que commettent quelques Constructeurs dans le tracé de quelques lignes, 82, 83. — De la méthode Française, 89. — De la méthode Géométrique, 90, 91, 92. Qu'elle est fondée sur les mêmes principes que celle qu'on a employée pour la description des fonds, 91. — V. Ponts.

PLAN D'ÉLEVATION. (Note.) 30.

PLAN HORIZONTAL. (Note.) 30.

PLAN VERTICAL DES GABARIS. (Note.) 30.

PLAN DE FLOTTAISON, 43 (Note.) — Maniere d'en trouver la surface, 106, 108. (Note.)

PLANCHIR DE LA CALE OU FAUX PONT, 102.

PLAT DE LA VARANGUE, 25. V. Varangue, Aculement.

POIDS TOTAL DU VAISSEAU, & maniere de le calculer, 109. (Note.) V. Vaisseau, Volume déplacé. — Idem, de la coupe, 126.

PONT, nécessité de partager l'inspiration des Vaisseaux en

plusieurs étages par le moyen des Ponts; qu'il est essentiel qu'ils soient solidement assujettis aux côtés du Vaisseau, 12.

DES PONTs, 94, jusqu'à 101. — De leur usage: & que leur nombre est proportionné à la grandeur des Vaisseaux, 94. — Requin observe pour leur disposition, 95. — Qu'il n'en doit pas résulter trop d'élevation dans les œuvres mortes, 95. — Que cela dépend du jugement & de la prudence du Constructeur, 96. — De la situation du premier Pont, ou Pont principal, 97, 98. De la torsion du Pont principal, 98. (Note.) 99. Maniere de le tracer sur le plan, 100. Idem, pour le 2^e, 101, 102. V. Plan. De la courbure des Ponts, & de celle de leurs baux, 101. Nécessité de forer davantage le second Pont des Vaisseaux, 101, 101.

DEMI-PONTs, ou Gaillardes, 101.

PONT DES VAISSEAUX. Qu'il ne peut avoir un rapport constant avec la capacité de la cale. (Note,) 109, pag. 67. V. jaugeage.

PRÉCINCTE DU VIBORD, 15.

PROJECTIONS DES VAISSEAUX. Qu'elles sont de trois espèces, 30. V. Plan des Vaisseaux.

PROUVE DE MOINDRE RESISTANCE. Qu'elle ne peut être admise dans la pratique de la mer, 159, 187. — Que la Proue doit être plus volumineuse que la poupe 185.

QUÊTE DE L'ETAMBOT, 18. V. Gouvernail, Gouvernement, QUILLE, 14.

RAME 301, jusqu'à 311. V. Moment, Résistance. — Que la théorie de cette machine est d'un ordre très-sublime, 31. — Erreur de M. Rouquer, sur la théorie de la Rame (Note 4. 301.) — Que Leonard Euler reconnoît l'erreur de M. Rouquer. Théorie de cet Auteur & ses imperfections, (Note 6.) 301. — Description de la Rame, 303, 303. — Du manche de la Rame, 303. — De la pale, 303. — Des moments à considérer dans l'action de la Rame, 304. — De l'apostrophe 305. — Recherche de l'équation, qui exprime l'action de la Rame, 305, 306, 307, 308, 309. — Expression du poids total que doit vaincre le Rameur, 305. (Note.) Idem, du moment de la force du Rameur, ou des Rameurs, 306. — Idem, du moment qu'ils produisent avec leurs pieds dans une direction contraire à celle de l'embarcation, 307. (Note.) — Idem, du moment de la portion des résistances que doit vaincre chaque Rameur, 307. — Idem, de la résistance de la pale, 308. — Formule qui exprime l'action de la Rame, 308, 309. — Que la grandeur de la pale que le Rameur submerge dans l'eau, n'est pas arbitraire, 310. — Formule qui exprime la vitesse que doit prendre une embarcation qui va à la Rame, 311. — Application de la formule à un Canot armé de 15 avirons à couple, 310. — Idem, au cas où les Rameurs produisent tout l'effort dont ils sont capables pendant un certain temps, 313. — Idem, au cas où le même Canot est armé de 20 avirons à pointe, 314. — Idem, au cas, où les Rameurs produisent tout l'effort dont ils sont capables pendant un certain temps, 315. — Que la vitesse de l'embarcation est toujours proportionnelle à la vitesse avec laquelle les Rameurs meuvent leurs bras, 316. — Que cette même vitesse augmente, si la force du Rameur augmente, sans que la vitesse, avec laquelle ils meuvent, leurs bras diminue, 316. — Qu'elle augmente encore, lorsqu'on augmente le nombre des palades dans un temps déterminé, ainsi que le nombre des Rameurs, 316. — Enfin, cette même vitesse augmente à mesure que la résistance à la proue diminue, 316. — Que la vitesse de l'embarcation augmente encore en diminuant

le poids de la partie extérieure de la *Rame*, & augmentant celui de l'intérieure, de sorte que la *Rame* soit en équilibre sur l'apollis, 317. — Formule qui exprime la vitesse de l'embarcation, la *Rame* étant en équilibre sur l'apollis, 318. — Application de la formule au cas des avirons à couple & avantage de cette disposition sur la précédente 318. — Du rapport entre la force que doivent employer les *Rameurs* & la vitesse avec laquelle ils doivent mouvoir leurs bras, sans augmenter leur travail, pour que l'embarcation acquiesse la plus grande vitesse possible, 319. (Note.) — Du poids qu'un homme peut soutenir, 319. — De la vitesse avec laquelle il peut mouvoir les mains lorsqu'elles ne sont chargées d'aucun poids, 319. — Formule qui exprime la force que doivent employer les *Rameurs*, 320. — Application de la formule au cas des avirons à couple; avantages qui en résultent dans la vitesse du Canot, 321. — Pour les cas où les *Rameurs* sont tous l'effort dont ils sont capables pendant un court intervalle de temps, 322. — *Idem*, au cas des avirons à pointe, 323. — *Idem*, à celui où les *Rameurs* sont tous leurs efforts pendant un petit intervalle de temps, 324. — Que l'effet de la dénivelation est assez petit pour être négligé, 325. — Du rapport entre la partie intérieure & la partie extérieure de la *Rame*, 326. — Que la disposition des avirons à couple est bien plus avantageuse que celle des avirons à pointe, lorsque l'embarcation n'est pas très-petite, 326. — Formule qui exprime le rapport qu'il doit y avoir entre la partie intérieure & la partie extérieure de la *Rame*, quand elle est en équilibre sur l'apollis, 327. — Que ce rapport ne peut être constant, 328. — Que plus l'embarcation est grande, plus la partie extérieure de la *Rame* doit être petite à l'égard de l'intérieure, 328. — Application de la formule à un exemple, & augmentation de vitesse qui en résulte, 329. — Nouvelle formule dans laquelle on a, non-seulement, égard à la relation avantageuse entre les parties intérieure & extérieure de la *Rame*, mais encore à la force avantageuse que doivent employer les *Rameurs*, 330. (Note.) — Application de la formule au cas des avirons à couple, & augmentation de vitesse qui en résulte, 331. — Difficultés qui se présentent dans la pratique pour équilibrer la *Rame*, ou mettre en usage la théorie précédente, 332. — Ce qu'il faut faire pour y suppléer, 332. — Formules plus propres à la pratique, 333. — Application de la formule à une Galère armée de quarante *Rames*, & vitesse qu'elle doit prendre, 334. — Qu'on peut négliger d'avoir égard à l'inertie de la *Rame* dans son mouvement, 335. — Note sur une faute dans le calcul de l'Auteur, *ibid.*

RAMEUR. V. R.

RENTRÉE DES ŒUVRES MORTES. V. Œuvres mortes, 89. —

RESISTANCE DES BOIS, sont comme les cubes de leur diamètre, 113.

RESISTANCE DES FIBRES d'une petite folive de bois de chêne très-dur, déterminée par l'expérience, 248. — Que les résistances des pièces de bois semblables dans les dimensions de leur équilibre, sont comme les cubes de leurs dimensions linéaires 493. — Si les dimensions des pièces étoient comme les dimensions linéaires des Vaisseaux, leurs *Résistances* suivraient la raison inverse des carrés des mêmes dimensions, 493. —

DES *Résistances* horizontales qu'éprouve le Vaisseau, 175 *jusq.* 195. — Que les *Résistances* horizontales peuvent être réduites à deux espèces, l'une perpendiculaire à la quille,

& l'autre suivant la direction même de la quille, 175. —

Formule qui exprime la *Résistance* horizontale, tant latérale que de poupe à proue, & qui agit sur un des petits quadrilatères dans lesquels on divise la carene du Vaisseau, 176, 177. — Recherche de la valeur des quantités que renferme cette formule, 177. — Application de la formule à un exemple pris du Vaisseau de 60 canons, avec le calcul & les tables de la *Résistance* qu'éprouvent tous les petits quadrilatères, 178, 179. — (Note.) 180. — Résultat de ce calcul, ou *Résistance* qu'éprouve le Vaisseau de 60 canons, 180. — Ce qu'il faut ajouter à ces *Résistances* pour les bordages, la quille, l'étrambord, l'étrave, le taillénier & le gouvernail, 181 (Note.), 182. — De la *Résistance* qui provient de la dénivelation 183. — Formule de cette *Résistance*, 183. — Application de la formule à un exemple pris du Vaisseau de 60 canons, 184. — Résultat de cette *Résistance*, & *Résistance* totale qu'éprouve le Vaisseau, 185. — Manière facile de déduire les *Résistances*, lorsque le Vaisseau est plus ou moins calé, 186. — Application à un exemple, 187. (Note.) — *Résistances* qui ont lieu lorsque le Vaisseau est calé de 6 pouces de plus, *ibid.* — Trouver les *Résistances* qu'éprouve un autre Vaisseau quelconque dont les fonds sont semblables à ceux du premier, 188, 189, 190. — Formule qui exprime cette *Résistance*, 190. — Application de la formule au Vaisseau de 70 canons, 191. — *Idem*, à la Frégate de 25 canons, 192. — *Idem*, au Vaisseau à trois ponts, 193. — Que la *Résistance* directe, qui naît de la dénivelation, est négligeable dans les grands Navires, & exemple 194, 215. — Que la *Résistance* latérale est, à bien plus forte raison, susceptible d'être négligée, 195. — Quantité dont le centre des *Résistances* latérales est éloigné vers la poupe du centre de gravité, 224. — *Résistance*, ou efforts que suppose une surface exposée à l'action du vent, suivant l'ancien système, (Note.) 187.

REVERS. Ce que c'est que les *Revers*, & manière de les décrire, 18, 51. V. Plans. — Description Géométrique des *Revers*, 72. V. Plans.

ROULIS. Ce que c'est, 239.

DU ROULIS ET DU TANGAGE, 427 *jusq.* 488. & 609 *jusq.* 634. Des moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement de rotation autour d'un axe horizontal, mouvements que les Marins appellent le *Roulis* & le *Tangage*, 429 *jusq.* 432. V. Tangage. — Que le *Roulis* & le *Tangage* sont des mouvements absolument nuisibles, 437. — Erreurs des Auteurs qui nous ont précédés, sur les causes du *Roulis* & du *Tangage*, & sur les moyens d'y remédier en partie, 437. — Qu'on ne peut considérer l'action du Vaisseau, dans le *Roulis*, comme celle d'un pendule, qu'on doit avoir égard à l'action de la lame qui le produit, 437, 609. — Qu'après le passage de la lame, on peut considérer le *Roulis*, comme l'action par laquelle le Vaisseau reprend sa situation droite, après avoir été incliné en vertu de cette première action, 128, 610. — A quoi se réduit toute cette action, 438. — Que ces deux premiers *Roulis* ont été considérés seuls par les auteurs; nécessité de considérer les premiers, comme ayant beaucoup plus d'étendue, 610. — Moment de la force agissante dans le *Roulis*, 439. — Formule qui donne le temps de la durée du *Roulis*, le Vaisseau étant considéré comme un pendule, 439, 431. — Qu'on ne doit pas seulement considérer le temps de la durée du *Roulis*, comme on l'a fait jusqu'ici, 611. — Que pour augmenter la durée du *Roulis*, il suffit d'éloigner les

pois de l'axe de rotation, ou de diminuer la distance du centre de gravité au métacentre, 432. — Qu'on produit le même effet, en augmentant les résistances avec lesquelles les eaux agissent sur le côté, dans le temps du mouvement du *Roulis*, 433. — Application de la formule au Vaisseau de 60 canons, & preuve qu'on peut négliger d'avoir égard à la résistance du fluide, 434. — Que la durée du *Roulis* que le Vaisseau donneroit, étant considéré comme un pendule, est en raison inverse sous doublee des moments avec lesquels toutes les parties du Vaisseau agissent, & c. pareillement en raison inverse sous doublee du poids de tout le Vaisseau, & de la distance de son centre de gravité au métacentre, 434, 612. — Que les temps de la durée du *Roulis*, dans les Vaisseaux semblables, sont entr'eux comme les racines carrées de leurs dimensions linéaires, 435. (Note.) — Erreur de M. Bouguer, en assignant 4 secondes $\frac{1}{2}$, pour la durée du *Roulis* de la Frégate le Triton, (Note a) 435. — Expression de la plus grande vitesse du *roulis*, 436. — Que cette plus grande vitesse est comme le carré de la distance du centre de gravité au métacentre, & comme la puissance qui le produit, 437. — Que l'augmentation du poids du Vaisseau diminue plutôt qu'elle n'augmente la plus grande vitesse du *Roulis*, 438. — Que la plus grande vitesse des *Roulis*, dans les Vaisseaux semblables, sont à peu près comme les cinquièmes puissances de leurs dimensions linéaires, 439. — Que l'action que souffrent les parties du Vaisseau, de même que sa maturé, est comme les plus grandes vitesses, 440. — A quoi est égale cette action, 441. — Quelle sera d'autant plus petite que la distance de l'axe de rotation au point où l'on peut supposer les poids réunis, sera plus grande, 441. — Que cette action est comme le carré de la distance du centre de gravité au métacentre, 442. — Nécessité de considérer les moments d'inertie que les *Roulis* communiquent à toute la maturé, & aux différentes parties du corps du Vaisseau, 611. — Que la même action est aussi comme les moments d'inertie, de la maturé, des agrès, des voiles, &c. 443. — Qu'elle est dans les Vaisseaux semblables, comme les cinquièmes puissances des dimensions linéaires, 444. — Que ce qu'on vient de dire de la maturé doit s'entendre d'une partie quelconque du Vaisseau, d'une partie de son côté, d'un nombre quelconque de ses couples, d'une partie d'un de ses ponts, &c. & ce qu'il faudroit faire pour diminuer le travail de cette partie, 445. — Des deux espèces de *Roulis* qu'on peut considérer dans le Vaisseau, & du vrai temps de leurs durées, 612. — Que la *Roulis* & le *Tangage* dépendent des mêmes principes, 446. — De la différence qu'il y a à considérer le Navire comme un pendule ou comme mù par l'action de la lame, 446. — De l'action des voiles dans le *Roulis*, & calcul de leur effet, 447, 448. — Que la durée du *Roulis* doit aussi dépendre du temps que la lame emploie à passer sous le Vaisseau, & par conséquent, qu'il est nécessaire d'avoir égard à ce temps, 449. — Expression de la vitesse des lames, 449. — Formule du temps que le Vaisseau emploie à produire son *Roulis*, par la seule action de la lame, 449. — Table de la durée du *Roulis* du Vaisseau de 60 canons causé par l'action seule des différentes lames qui les produisent, 450. — De la durée des *Roulis* causés par l'action seule de la lame, 449, 450, 613. — Que les *Roulis* ont une grande durée dans les petites lames, que cette durée va en diminuant, à mesure que la lame augmente, & cela, jusqu'à un certain terme, &

qu'ensuite elle augmente de nouveau, 451. — Formule qui exprime la plus petite durée des *Roulis* causés par l'action seule de la lame, 445. — Qu'on a supposé jusqu'ici que les lames avoient pris tout l'accroissement dont elles sont susceptibles à l'égard du vent qui les a occasionnées, & différence qui résulte pour celles qui subsistent après que le vent est cessé, 452. — Raison qui a pu faire tomber M. Bouguer en erreur, en alignant 4 secondes pour la durée des *Roulis* de la Frégate le Triton, (Note.) 452. — Que la vraie durée du *Roulis* n'est pas celle qu'on obtient en considérant le Vaisseau comme un pendule, ni celle qui auroit lieu, si le *Vaisseau* étoit causé par l'action seule de la lame, mais qu'elle tient un milieu entre les deux durées; & qu'il en est de même pour la vitesse, la grandeur, & les moments du même *Roulis*, 453. — Qu'on est tombé dans une erreur très-grave, lorsqu'on a prétendu d'éloigner les différents poids de l'axe de rotation, afin d'augmenter les moments d'inertie, dans la vue seule d'augmenter la durée du *Roulis* que le Vaisseau produiroit, étant considéré comme un pendule, 454, 618. — Qu'il seroit plus convenable, pour augmenter la durée du *Roulis*, de diminuer la distance du centre de gravité au métacentre; mais la grandeur du *Roulis* augmenteroit en même temps, ainsi que l'élevation des eaux, sur le côté du Vaisseau; élévation qu'on ne peut diminuer, sans diminuer cette distance, 455. V. *Elevation des eaux*. — Qu'il faudroit prendre le même parti pour soulager la maturé, si les élévations des eaux, sur le côté, n'exigeoient pas une disposition contraire, 620. — Formule qui exprime le vrai moment qui agit sur le Vaisseau, dans le *Roulis*, 456. — Formule qui exprime la vraie durée du *Roulis*, 457. (Note.) — Que plus la durée du *Roulis* que le Vaisseau exécuteroit, étant considéré comme pendule, sera grande, plus la durée du véritable *Roulis* le sera; mais, en même temps, il sera d'une plus grande élévation, 615. — Qu'il y a deux cas à considérer, 616. — Que le vrai temps, dans lequel le Vaisseau doit achever son *Roulis*, pour que la maturé souffre le moins d'action qu'il est possible, doit être aussi égal au temps, dans lequel il l'achèveroit, s'il étoit causé par l'action seule de la lame, 461, 617. — Détermination de la durée que doit avoir le *Roulis*, pour que la maturé souffre le moins qu'il est possible, 461, 618, 619. — Table du rapport d'action que souffre la maturé dans des *Roulis* de différente durée, 618. — Exemple des inconvénients qui ont lieu dans le *Roulis*, soit en éloignant les poids de l'axe de rotation, soit en diminuant la distance du centre de gravité au métacentre, 458, 459. — Formule qui exprime la plus grande vitesse avec laquelle les Vaisseaux produisent leurs *Roulis*, 460. — Que cette vitesse devient plus grande, à mesure qu'on éloigne les poids de l'axe de rotation, & que la distance du centre de gravité au métacentre augmente, 460. — Que la principale chose à laquelle on doit avoir attention dans le *Roulis*, n'est pas la plus grande vitesse avec laquelle il se produit; mais l'action qu'il occasionne dans la maturé, & celle des coups de mer, sur le côté du Vaisseau, 461. — Cause pour laquelle les Auteurs les plus célèbres ont porté leur attention sur les moyens d'augmenter la durée du *Roulis*, 461. — Du grand risque de démaïer dans les troisièmes *Roulis*, 472, 621. — V. *Maturé*.

ROUTE DU VAISSEAU. Qu'elle ne peut manquer d'être tortueuse, que l'art de bien gouverner consiste en ce qu'elle la

soit le moins qu'il est possible; 9.—V. *Gouvernement*.
RUMB que suit le Vaisseau, 565 *juq.* 587. V. *Vitesse*. —
 Trouver le Rumb de vent que doit suivre le Vaisseau,
 & les vitesses directe, latérale, & oblique, 566, 567 —
 V. *Vitesse*.

SABORD, 95.

SAPIN. Que c'est le même bois que les Espagnols appellent *Pin*, & les Anglais *Fir*, 512. — Que ce bois est très-propre à la construction, & est préférable à beaucoup d'autres, 512. — Que la force est à celle du chêne, comme 4 est à 5, & suivant *Muller*, comme 2 est à 3, 512. — Rapport entre la force du *Sapin* d'Espagne, & celui que *Muller* a soumis à l'expérience, 512. — Que la force du bois qu'on appelle *Pin*, en France, est à celle du chêne, comme 7 est à 10. — Que ces rapports ne sont pas exempts de toutes variations, mais doivent être pris pour une expression moyenne, 512. — Que le poids du *Sapin*, pris à maturité, & dans un état de sècheresse convenable pour être employé, est à celui du chêne, comme 3 est à 5, 513. — Qu'en bordant un Vaisseau en *Sapin*, & lui donnant la même force que s'il étoit bordé en chêne, il faut augmenter les épaisseurs dans la raison de 4 à 3, 513. — Qu'un Vaisseau de 60 canons, construit en *Sapin*, peut être de la même force que s'il étoit en chêne, & malgré cela, peser 7000 quintaux de moins, 513, 514. — Avantages qui résultent de l'emploi du *Sapin*, 515.

SECTION HORIZONTALE DU VAISSEAU. Établie par la ligne de flottaison, 41.—Manière d'en calculer la surface, 106, 108. (Note.) V. *Chapman*. — Sur l'influence sur la stabilité du Vaisseau, 214.—V. *Stabilité*. Vaisseau.

SILLAGE. V. *Vitesse*.

SOLIDITÉS. (Table des) Leur construction & leur usage, (Note.) 109. *pag.* 61, 64.

SOLIDITÉS. (Echelle des) Leur construction & leur usage. (Note.) 109. *pag.* 61, 64.

STABILITÉ V. *Moments*, *Inclinaison*, *Vaisseau*, *Voile*, *Route*. — Calcul de moments qui constituent la Stabilité, ou la qualité de porter la voile, 106 *juq.* 215. — Qu'il convient, pour que le Vaisseau porte bien la voile, d'élever, le plus qu'il est possible, le centre des résistances horizontales, 214. — Que cette qualité ne dépend pas seulement de la section horizontale du Navire, à la ligne de flottaison, comme on l'a cru jusqu'ici; mais encore des fonds du Vaisseau, 214. — Que plus les côtés du Vaisseau seront proches d'être verticaux, depuis l'horizontale du centre de gravité, en allant vers le haut, plus le Vaisseau aura de Stabilité, 214. — Qu'on obtient le même avantage, à mesure qu'on abaisse le centre de gravité, mais que cette disposition devient préjudiciable pour les rouls, 214.—V. *Rouls*.

De la Stabilité ou de la force du Vaisseau pour porter la voile, 528 *juq.* 565. V. *Moments*. — La force des Vaisseaux pour porter la voile, est, en raison directe, composée de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, & du volume du fluide qu'ils déplacent, & en raison inverse des moments latéraux qu'éprouvent les voiles, 528. — Ou encore la force des Vaisseaux pour porter la voile, est en raison directe composée de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, & du volume du fluide qu'ils déplacent; & en raison inverse composée du sinus de l'angle que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent,

& du moment avec lequel cette force agit dans la même direction, 528. — Explication & examen de toutes ces quantités, pour différents Navires, 529, 530, 531, 532. — Le centre de gravité coïncidant avec le centre de volume, la force des Vaisseaux pour porter la voile, est, en raison directe composée de la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau, prises dans le plan de flottaison, multipliée par sa longueur; & en raison inverse du cosinus de l'angle que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent, & des moments que les voiles produiroient dans la même direction, 534. — Lorsque le centre de gravité coïncide avec celui de volume, la force du Vaisseau pour porter la voile dépend précisément de la section horizontale du Vaisseau faite par la ligne de flottaison, 535. — Que cela n'arrive que très-rarement & très-difficilement dans la pratique, 535. — Récapitulation des résultats trouvés pour les Vaisseaux de 60 canons, de 70 canons, & à trois ponts, & pour la Frégate de 20 canons, 535. — Que les Frégates ont leur métacentre plus élevé, à proportion, au-dessus du centre de gravité, que les Vaisseaux, 535. — Que la direction suivant laquelle la voile agit n'est pas perpendiculaire à la vergue; Explication de cette vérité, & manière de calculer la quantité dont elle tombe sous le vent, 537. (Note.) — Que plus la vergue fera brasée sous le vent, & plus elle prendra de courbure du même côté, à l'égard de celle qu'elle prend du côté du vent, moins le Vaisseau aura de force pour porter la voile, 537. — Que plus la vitesse du vent augmente, moins le Vaisseau aura de force pour porter la voile, & cela sans avoir égard à la plus grande force qu'il fait alors sur la voile, 538. — Le moment de la force qu'éprouvent les voiles est exprimé par le produit de la somme de toutes les forces qu'elles produisent, multipliée par la hauteur du centre des mêmes forces au-dessus du centre de gravité du Vaisseau, 539. — La force du Vaisseau pour porter la voile sera en raison inverse de la vitesse du vent, de la quantité des voiles déployées, de la hauteur du centre de cette voile au-dessus du centre de gravité du Vaisseau, du sinus de l'angle que la direction du vent forme avec les vergues, & de la raison du sinus à l'arc de la demi-somme des angles que la voile forme avec la vergue dans ses deux extrémités, 541. — Que les forces pour porter la voile dans les Vaisseaux dont les fonds sont semblables, seront à peu près dans la raison directe des hauteurs du métacentre, au-dessus du centre de gravité, 542. — Inclinaison que les Vaisseaux & Frégates prennent, 545, 547, 548, 549. V. *Inclinaison*. — Que les Vaisseaux portent mieux la voile, à proportion, que les Frégates, 543. — Que malgré cela on ne peut augmenter leur appareil, sans courir le plus grand risque de les perdre, 544. — Manière de trouver la force d'un Vaisseau pour porter la voile, après qu'on lui a fait éprouver quelques altérations, 545, 546, 547. — De deux Vaisseaux dont les mâtures & les appareils sont égaux, les forces pour porter la voile seront comme le produit de la hauteur du métacentre, au-dessus du centre de gravité, par le volume qu'occupe le premier Vaisseau, est au même produit, plus celui du volume qu'on ajouteroit au second Vaisseau, par la distance entre les centres de gravité du poids & du volume ajouté, plus encore la différence qui résultera dans le produit de la nouvelle hauteur du métacentre, au-dessus du centre de volume, par le même nouveau

Volume

volume; 545. — Dans le cas où l'on ajoute du lest ou quelques poids, les forces pour porter la voile seront entr'elles comme le produit du volume que le Vaisseau déplaçoit dans son premier état, par la hauteur du métacentre, au-dessus du centre de gravité, est à ce même produit, plus celui du volume ajouté, par la distance entre les centres, de ce volume & du poids ajouté, 547. — Exemple relatif au Vaisseau de 60 canons, 547. — Qu'en ajoutant un poids au-dessous de la superficie de l'eau, le Vaisseau portera davantage la voile qu'auparavant, & par la même raison qu'en retranchant un poids au-dessus de la même superficie, le Vaisseau portera encore davantage la voile, 548. — Exemple relatif au Vaisseau de 60 canons, 548. — Si on transporte un poids d'une hauteur à une autre, le produit de ce poids, par la distance verticale à laquelle on le transporte, exprimera le moment dont la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée, si on a placé le poids plus bas qu'il n'étoit, & il exprimera le moment dont cette force est diminuée, si on a placé plus haut, 549. — Application au cas où l'on construiroit le Vaisseau de 60 canons, en sapin, 549. — Trouver l'augmentation de force pour porter la voile, qu'acquiert un Vaisseau en augmentant son creux, 550. — Application au Vaisseau de 60 canons, 550, 551. — Trouver la quantité dont il faut alléger le vaisseau pour qu'il n'ait pas plus de force pour porter la voile qu'auparavant, 552. — Que ce qu'on dit de l'augmentation du creux, s'entend également de l'addition quelconque d'un volume dans les fonds du Vaisseau, sans toucher à la section horizontale faite à la superficie de l'eau, 553. — Que si le poids ajouté se place au centre du volume ajouté, la force du Vaisseau pour porter la voile n'en sera ni augmentée, ni diminuée, quoiqu'on ait augmenté ses fonds, ou son volume, 554. — Que si l'on augmente le volume dans une partie, & qu'on le diminue dans une autre du même quantité, la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée, si le volume ajouté est plus élevé que le volume retranché, & elle sera diminuée dans le cas contraire, 555. — Que pour augmenter la force d'un Vaisseau pour porter la voile, il convient d'élargir ou de resser les couples de poupe & de proue dans le voisinage de la flottaison, & de rendre plus fins, au contraire, ceux du milieu, 556. — Trouver l'augmentation de force qu'acquerra un Vaisseau pour porter la voile, par l'augmentation de sa longueur, 557. — Application au Vaisseau de 60 canons, 557. — Trouver la quantité dont on doit alléger le Vaisseau pour qu'il ne porte pas plus la voile qu'auparavant, 558. — Trouver la quantité dont la force d'un Vaisseau pour porter la voile, sera augmentée lorsqu'on allongera le Vaisseau, en lui donnant un certain nombre de couples égaux au Maître couple, 559. — Trouver la quantité dont on doit alléger le Vaisseau pour qu'il ne porte pas plus la voile qu'auparavant, 560. — Trouver l'augmentation qui a lieu dans la force du Vaisseau pour porter la voile, lorsqu'on augmente le Maître Bau du Vaisseau, ou quelques autres de ses largeurs, 561, 562. — Combien il importe que le Vaisseau ait une largeur suffisante dans ses extrémités de poupe & de proue, 563. — De l'inclinaison que peut prendre le Vaisseau lorsqu'il vient à coiffer, & combien il est important de prévenir cet accident, 564. — Que le Vaisseau doit toujours être submergé de la quantité nécessaire pour lui procurer une stabilité suffisante, 576.

SUTHERLAND (William) donne les dimensions d'un grand Vaisseau à trois ponts, & d'un Vaisseau de 70 canons.

TABLETTE, 21 jusqu'à 35.

TONNEAU DE MER ; qu'il pèse 3000 livres, (Note.) 109. pag. 61. — Peut-être supposé occuper 12 pieds cubiques d'eau de mer, (Note.) 109. pag. 61. — Distinction entre le tonneau de poids & le tonneau d'arrimage, & réflexions à ce sujet, (Note.) 109. pag. 66, 67. — Que le tonneau d'arrimage est fixé par l'Ordonnance de 1680, à 42 pieds cubiques, *ibid.* — Que le tonneau d'Ordonnance est une mesure simplement étendue, & cas où il donne avec précision la charge du Vaisseau, (Note.) 109. pag. 67.

TONTURE DU CORPS PRINCIPAL. — *Idem.* Du pont principal, 98 (Note.). — *Idem.* De la quille; & que cette tonture ne peut empêcher le Vaisseau de s'arquer. V. Arc du Vaisseau.

TRÉBUCHET. Ce que c'est, (Note.) 25.

TRÉBUCHEMENT, (Note.) 25.

TRIANGLE POUR LA DIVISION DES LISSES DE POUPE ET DE PROUE, 59 jusqu'à 63. V. Lisses, Plans.

TANGAGE. — Que le Tangage exige des considérations tout-à-fait contraires à celles qu'exige le roulis, quant à ce qui regarde la force du Vaisseau, 502. V. Force des Vaisseaux. — Que le Tangage est beaucoup plus violent, lorsque la proue est très-aiguë, 539. — Des moments qu'éprouve le Vaisseau dans le Tangage, 229, 240. — Que le Tangage & le Roulis sont des mouvements absolument nuisibles, 427. — Que la théorie du Tangage est fondée sur les mêmes principes que celle du roulis, 339, 473, 624. — Différence qui y a entre ces deux mouvements, 624. — Formule qui exprime le temps dans lequel le Vaisseau accomplit son Tangage, étant considéré comme un pendule, & application au Vaisseau de 60 canons, 473. — Du peu d'effet que produit la résistance des eaux, ainsi que l'action des voiles, 473. — Que la vitesse directe du Vaisseau produit de l'altération dans le Tangage, 474. — Que plus la vitesse du Vaisseau sera grande, plus le temps de la durée du Tangage sera petit, 625. — Exemple appliqué au Vaisseau de 60 canons, 625. — Formule du temps dans lequel la moitié de la lame passera sous la proue du Vaisseau, 474. — *Idem.* Du temps de la durée du Tangage produit par la seule action de la lame, & application au Vaisseau de 60 canons, 475. — *Idem.* Du vrai temps de la durée du Tangage, & application au Vaisseau de 60 canons, 476. — Que cette durée diminue à proportion que la vitesse du Vaisseau augmente, 476. — Que plus le temps dans lequel le Vaisseau accomplit son Tangage, par lui-même, sera grand, plus aussi le Tangage sera grand, 626. — Formule qui exprime la grandeur du Tangage, & application au Vaisseau de 60 canons, 477. — De l'action que souffre la mâture dans le Tangage, & de la manière de la diminuer, 479. V. Mâture. — De l'élevation des eaux à la proue & à la poupe dans le Tangage, 481 & suiv. V. Elevation des eaux à la poupe & à la proue. — Que plus la vitesse du Vaisseau sera petite, plus le Tangage sera petit, 626. — Formule qui exprime la plus grande vitesse du Tangage, 478. — Manière d'obtenir que la mâture souffre le moins d'action, & inconveniens à chercher à se procurer cet avantage, en diminuant la distance du centre de gravité au métacentre

637. — Que la moindre action que puisse éprouver la mâture à lieu, lorsque le *Tangage*, que le Vaisseau donne par lui-même, est de la même durée que celui qu'il donne par l'action seule de la lame, 637. — Que l'action que souffre la mâture est en raison double de la longueur des Vaisseaux; & raison pour laquelle on doit déterminer cette dimension avec précaution, 637.

VAISSEAU. V. Centre de gravité, Idem. de volume, Méta-centre Volume, &c. — De la Construction du Vaisseau, 1 juif. 104. — Du Vaisseau en général & de ses propriétés, 1 juif. 11. — Qualités que doit avoir un Vaisseau, 1 juif. 104. — Du Vaisseau en général & de ses propriétés, 1 juif. 11. — Qualités que doit avoir un Vaisseau, 1 juif. 104. — Que le Vaisseau doit être fortement lié dans toutes ses parties; que les Sabords doivent être élevés à une hauteur suffisante, 2. — Que la figure du Vaisseau doit contribuer à diminuer ses oscillations, 2. V. Roule, Tangage. — Que tous n'ont pas besoin d'avoir la même figure, ni la même solidité, &c. & cause de la variété qu'on remarque dans leurs mâtures & leurs voiles, 2. — Variété entre la longueur, la largeur, & le creux des différents bâtimens; & nécessité que la cagnée des Vaisseaux soit composée de surfaces courbes, 3. — Partie submergée du Vaisseau, de la figure d'un ellipsoïde, ou de deux demi-ellipsoïdes, 4. — Que les Vaisseaux circulaires ne pourroient suivre que la direction du vent, & nécessité qu'ils soient plus longs que larges, 4. — Qu'ils ne perdent aucun avantage pour résister au choc des lames, 5. — Nécessité de remplir les extrémités de l'ellipsoïde, 6. — Nécessité de prendre au milieu, & que la proportion entre la longueur & la largeur n'est pas encore fixée, parce qu'elle dépend des mers sur lesquelles le Vaisseau est destiné à naviguer, 7. — Ce que l'expérience constate sur ce point, 7. — Du creux que doit avoir le Vaisseau, relation entre cette dimension & la longueur. Variété à ce sujet, 8. — Nécessité d'obliger le Vaisseau à suivre une direction constante: moyens qu'on a imaginé pour remplir cet objet, & les imperfections, 9. V. Gouvernail. — Que la route du Vaisseau ne peut invariablement être tournée; mais doit l'être le moins qu'il est possible, 9. — Que les voiles servent à remplir le même objet, 10. — Nécessité d'employer plusieurs mâts & voiles, 10.

De la variété infinie qu'il peut y avoir dans la cagnée des Vaisseaux, & de la Construction du corps du Navire, suivant la pratique la plus ancienne, 14 juif. 37. — Que l'expérience a fait connaître la nécessité d'élargir davantage le Vaisseau, du côté de l'avant, & de le rendre plus fin dans l'arrière, 14. — Des principales lignes qu'on considère dans le corps du Navire, 15. V. Lignes, Lignes. — Nécessité que toutes ces lignes, ou toutes les sections du Navire soient des courbes parfaites, 15. — Que la variété de ces lignes est infinie, ainsi que leur nombre, 16, 17. — Qu'il en résulte des Vaisseaux d'une infinité de figures différentes, dont les propriétés sont variées à l'infini, 16, 17. — Que cela a retardé les progrès de la pratique de la Construction, & que les erreurs de la théorie ne lui ont pas moins été préjudiciables, 17. — Que les anciens Constructeurs n'avoient, pour guide, qu'une pratique aveugle, 17. — Qu'ils ne connoissoient pas l'usage des plans, & nécessité de tracer le plan des Vaisseaux, V. Plans. — Manière dont ils s'y prenoient pour Construire le corps du Navire, 18 juif. 25. — Méthode pour tracer le plan des Vaisseaux construits suivant l'ancienne pratique, 27 juif. 41. V. Construction, Plans. Idem. suivant la

pratique des Constructeurs les plus expérimentés, 46 juif. 64. V. Plans. — Manière de décrire géométriquement le corps du Navire, par des Arcs de cercle, 65 juif. 81. V. Plans. — Manière de décrire le plan des œuvres mortes, 82 juif. 93. — V. Œuvres mortes, Plans. — Des ponts, 94 juif. 101. V. Ponts, Plans.

Examen du corps de Navire, de ses centres & des forces; résistances & moments qu'il éprouve, 104 juif. 216. — De la flottaison du Navire, de sa ligne d'eau, de son poids total, & de celui de sa coque, 104 juif. 131. — Que la flottaison du Vaisseau étoit déterminée par rationnement par tous les anciens Constructeurs 104; comment il faut s'y prendre pour la trouver par les principes de l'Hydrostatique, 105. V. Flottaison. Calcul pour trouver le volume que le Navire occupe dans le fluide, & pour trouver la vraie ligne d'eau, 105 juif. 110. & Note. V. Volume déplacé, déplacements, Chapmas. — Manière de faire les changements nécessaires dans les proportions du Navire, pour qu'il occupe le volume qu'on a dessein de lui faire occuper, 111. — Que le calcul du poids d'un Vaisseau de guerre, par la réunion de toutes les parties dont il est composé, est long & sujet à erreur, 112. — Ce qu'il convient de faire dans la pratique, 123. — Poids & volume qu'on a trouvés par expérience pour les Vaisseaux de différents rangs, 112 juif. 118 & 536. — Différence dans le volume & le poids des Vaisseaux, relativement à ce qu'ils devroient être, si les Vaisseaux étoient semblables, 113. — Des sautes qu'on commet en réglant l'échantillon des bois & des fers qui entrent dans la construction, & corrections de ces défauts, négligences des ouvriers, &c. — 113 juif. 131. V. Force des Vaisseaux, Arc des Vaisseaux, Echantillon, Résistance des bois. — Que tous les Vaisseaux d'un même rang n'ont pas le même poids, 116. — Volumes que déplacent les Vaisseaux de différents rangs, 117. — Que le poids de la coque des Vaisseaux se calcule de la même manière que le déplacement, le Vaisseau étant tout armé, 126. — Poids de la coque de quelques Vaisseaux & Frégates, 126. — Manière d'en conclure le poids des coques des autres Vaisseaux & frégates, 127. 128. — Inconvénient qu'il y a à surcharger les Vaisseaux, de bois, d'artillerie & de lest, 132, 133.

Maximes & règles de pratique qui résultent de la Théorie exposée dans tout cet Ouvrage, 489 juif. 613. — De la grandeur des Vaisseaux, 516. — Que celle des Vaisseaux du premier rang n'a pas sensiblement varié depuis 1671; mais qu'il n'en est pas de même pour les rangs inférieurs, 516. — Dimensions du Royal-Louis, du Soleil-Royal, du Vaisseau la Couronne, 516. — Idem. d'un Vaisseau Anglois à trois ponts, & d'un Vaisseau Espagnol de 60 canons, 517. — Que l'augmentation des coques des Vaisseaux de guerre, a été continuellement en augmentant, & raisons qui ont porté les Constructeurs modernes à faire cette augmentation, 517, 518. — Que l'avantage qu'on obtient par-là est de très-peu de conséquence, relativement à la dépense, 519 juif. 528. Comparaison de deux Vaisseaux de 60 canons, l'un de 42 pieds de largeur, & l'autre de 40, & faible avantage du grand fur le petit, 519, juif. 523. — Que la grandeur des Vaisseaux de guerre ne doit pas excéder ce qui est nécessaire pour la manœuvre de l'Artillerie, 523. — Calcul de la largeur nécessaire pour le Vaisseau de 60 canons, 523, 524. — Qu'il convient que l'Artillerie soit courte, 525, & qu'il est essentiel de ne pas porter des Chaloupes

d'une grandeur si énorme, 385. — Qu'ayant une fois déterminé la largeur, on peut déterminer la longueur & les autres dimensions, 387. — Qu'il convient de ne pas trop allonger les Vaisseaux, 480. — De la nécessité que les largeurs du Vaisseau soient plus grandes vers la proue que vers la poupe, ou que la proue soit plus volumineuse que la poupe, 487, 632, 633. — Qu'on doit procéder avec beaucoup de circonspection sur ce point, pour ne pas tomber dans le vice opposé, 633. — De la figure que doivent avoir les couples des extrémités pour adoucir le tangage, & par-là soulager la machine, 488, 633.

VAISSEAU ARQUÉ OU CASSÉ, 246. V. Arc des Vaisseaux, Force des Vaisseaux.

VAISSEAU ENHUCHÉ, 95.

VAISSEAU QUI A UNE BELLE BATTERIE, 96.

VAISSEAU ARDENT, 403. V. Gouvernement, Voile.

VARANGUE, 35. — Plat de la Varangue, 25. — Raison pour laquelle quelques-uns font une espèce de renflement à l'extrémité du plat de la Varangue, 35.

VELAIRE. Son équation, & table de ses abscisses & ordonnées, 261. V. Voile.

VELIQUE. (Point.) Impossibilité de l'établir, attendu qu'il seroit toujours au-dessous de l'eau. V. Bouguer, Voile.

VENT. Vitelle du Vent. V. Vitesse. — Vent le plus avantageux. V. Angle avantageux, Voile. — Du Vent, dont les voiles, les vergues & les mâts peuvent supporter l'action sous un appareil déterminé, 389.

VIAL DU CLAIRBOIS. (M.) Auteurs d'un *essai Géométrique* sur la construction des Vaisseaux, & Traducteur de l'excellent ouvrage de M. Chapman.

VITESSE. *Vitesse du Vaisseau*, 336 jusqu'à 339, & 364 jusqu'à 387. V. Marche du Vaisseau, Angles avantageux, Vaisseau, Voiles. Qu'on distingue quatre sortes de Vitesse ou de mouvements dans le Vaisseau, l'une directe, l'autre latérale, & la troisième oblique, 336. — Qu'il est nécessaire d'en distinguer une quatrième, qui est celle avec laquelle le vaisseau gagne au vent, 336. — Causes de tous ces mouvements; défauts de la théorie donnée jusqu'ici, & que ces défauts viennent de ce que tous les Auteurs, à l'exception de MM. Ponce & Bernoulli ont supposé la Vitesse du vent infinie à l'égard de celle du Vaisseau, tandis que celui-ci peut prendre une Vitesse presque égale à celle du vent, 336. — Expression de la Vitesse relative avec laquelle le vent frappe perpendiculairement la voile 337, 338. — Trouver les quatre Vitesse qu'on distingue dans le Vaisseau, & l'angle de la dérive, 337 jusqu'à 342. (Note.) & 366, 367, 368. — Formules qui expriment ces quatre Vitesse, 347. — Remarques sur l'usage de ces formules, 344. (Note.) Que la Vitesse du Vaisseau ne suit pas entièrement la raison directe des Vitesse du vent, 345. De la variation qu'éprouve la Vitesse du Vaisseau par la courbure des voiles, 369. — Que moins la voile aura de courbure, plus les Vitesse directe, oblique, & pour gagner au vent seront grandes, & plus la Vitesse latérale sera petite, 346, 369. — Que la marche des Vaisseaux dépend encore de la courbure plus ou moins grande des voiles du côté sous le vent, à l'égard de celle qu'elles prennent du côté du vent, 380. — De la Vitesse qui doit résulter dans le Vaisseau, en variant la quantité des voiles, 370. — Que plus le rapport entre la résistance de la proue & celle du côté sera grand, plus la Vitesse directe sera grande, 347. — Que plus la résistance de la proue sera grande, moins on pourra gagner au vent, & cas où l'on ne gagne nullement au vent,

347. — Que plus on déferlera de voiles, plus, en général, les quatre Vitesse du Vaisseau seront grandes, 348. — Que le Bâtiment peut aller, & même va, en certaines occasions, plus vite que le vent, 348. — Que les Vaisseaux pourroient jouir de cet avantage en leur donnant d'autres proportions, 348, 372. — Qu'on l'observe dans les Galères, les Chebecs & autres embarcations, 348. — Avantages des voiles latines sur les voiles carrées pour être brassées sous un angle fort aigu, 348. — Applications des quatre formules à différents exemples pris sur le Vaisseau de 60 canons, 350. — Que le Vaisseau naviguant vent arrière, avec toutes les voiles prend les $\frac{5}{12}$ de la Vitesse du vent, 350. — Sous la même & le grand humier, la Vitesse elle est le $\frac{11}{12}$ de celle du vent; & les trois ris pris dans le grand humier elle en est les $\frac{11}{12}$. Et sous la même seule, il prend les $\frac{11}{12}$ de celle du vent, 350. — Que le même Vaisseau orienté vent large, ayant tout son appareil, avec un vent ouvert par la poupe de 45 degrés, prend $\frac{1}{12}$ de la Vitesse du vent, 351. — Les deux perroquets, & le foc étant ferrés, elle est de $\frac{11}{12}$. — Les trois ris pris dans les humiers, & le perroquet de fougue ferré, elle est de $\frac{11}{12}$. — Sous les deux basses voiles, avec le même vent la Vitesse du Vaisseau est $\frac{11}{12}$ de celle du vent, 351. — Que la Vitesse que prend le même Vaisseau, navigant à la bonine, avec tout son appareil, est de $\frac{11}{12}$ de la Vitesse du vent. Avec un ris dans les humiers, les perroquets ferrés, les voiles d'étai d'armon, du perroquet de fougue & la contre voile d'étai, la voile d'étai du grand perroquet étant également ferrées, elle est $\frac{11}{12}$, 352. Avec les deux basses voiles, les trois ris pris dans les humiers, l'armon & le fanx foc, elle est $\frac{11}{12}$. Enfin sous les deux basses voiles seules, cette même Vitesse est $\frac{11}{12}$ de celle du vent, 352. — Que la Vitesse qu'on a assigné au vent, dans les exemples précédents, ne sont pas fort éloignées des Vitesse réelles. (Note.) 352. Expériences de Marionne, Clark & Derham sur la Vitesse du vent, (Note.) 353. — Expériences faites à Cadix, par l'Auteur, sur la Vitesse du vent, (Note.) 354. Que la relation entre la Vitesse du vent & celle du Navire donnée par M. Bouguer, est très-éloignée de ce que la pratique manifeste, (Note.) 355. — Autres Expériences faites à Cadix, pour déterminer le rapport entre la Vitesse du vent & celle d'un Canot, & que ce rapport est parfaitement conforme à notre théorie (Note.) 355, pag. 228. — Calcul de la Vitesse que doivent prendre les Navires, suivant l'ancien système des résistances, & formules qui déterminent cette Vitesse, avec son application au Vaisseau de 60 canons, ce qui manifeste l'erreur du principe, (Note.) 355, pag. 229. — Erreur des Marins sur la supériorité des voiles hautes sur les basses pour maintenir le Vaisseau au vent & favoriser la marche, 354, 380. — Que l'effet observé vient de la plus grande courbure des basses voiles, & non de ce qu'elles sont plus basses, 354, 380. — De la Vitesse avec laquelle les Vaisseaux gagnent au vent, & formules qui expriment le cas où l'on peut gagner au vent, les voiles étant orientées suivant la pratique des Marins, 355. — Autre formule plus simple de la Vitesse, avec laquelle on peut gagner au vent, & son application à différents exemples du Vaisseau de 60 canons, 355. — Que les Vitesse du Vaisseau éprouvent peu d'altération, lorsqu'on le fait caler plus ou moins, 356. — Réduction de la formule qui exprime la valeur de la Vitesse directe, 357. — Que la Vitesse du Navire augmente, non-seulement en diminuant la relation entre les résistances directe & latérale; mais encore par la diminution de ces quantités, lors même qu'elles diminuent

dans la même raison, 357, 377. — Manière de fixer la raison, dans laquelle doivent être la longueur, la largeur & le creux des Vaisseaux, pour qu'ils acquièrent la plus grande *Vitesse* possible, 358. — Qu'en augmentant la longueur des Vaisseaux, & leur donnant à proportion moins de creux, ou moins de largeur, on les rend de plus en plus voiliers, 358, 370, 378. — La longueur du Vaisseau étant constante, en augmentant sa largeur & diminuant son creux, à proportion, il devient de plus en plus voilier, navigant vent arrière ou vent large, & c'est le contraire lorsqu'on navigue à la bouline, 358, 378. — Et qu'en augmentant le creux & diminuant la largeur, le Vaisseau devient meilleur voilier à la bouline, 358, 378. — Qu'on n'obtient pas les mêmes conséquences de l'ancien système des résistances, (Note.) 358. — Que les petits Bâtimens, tels que les Frégates, doivent mieux marcher avec de petits vents, & que les grands ont l'avantage lorsque les vents sont violents, 359, 379. — Considération sur la marche des Vaisseaux dans les mers agitées, avantages des proues pleines sur les proues aiguës dans les gros mers, & que la proue de moindre résistance ne peut être admise dans la pratique de la navigation, 359. — De la variation qu'éprouve la *Vitesse* du Navire, en variant l'angle que les vergues forment avec la quille, explication de l'angle le plus avantageux, 360 & suiv. 371, 372. *V. Voiles, Angles avantageux.* — Que la plus grande *Vitesse* du Vaisseau, en employant les angles les plus avantageux de la voile avec la quille, est $\frac{1}{2}$ de la *Vitesse* du vent, le Vaisseau portant tout son appareil; & qu'elle est de $\frac{1}{3}$ avec les deux basses voiles, en employant l'angle avantageux qui convient à ce cas, 365. — Mêmes exemples pour le cas où le Vaisseau cingle à la bouline; 364. — Qu'il n'est pas possible dans les Vaisseaux de brasser les vergues de manière à leur faire faire l'angle le plus avantageux; mais qu'on peut le faire dans les Bâtimens à voiles latines, 364, 372, 386. — Que la plus grande *Vitesse* du Vaisseau cinglant à la bouline avec tout son appareil, les voiles faisant avec la quille l'angle le plus avantageux, est $\frac{1}{2}$ de celle du vent. Que le Vaisseau ne portant que les deux basses voiles, l'angle avantageux n'est plus le même, & la plus grande *Vitesse* est $\frac{1}{3}$ de celle du vent, 364. — Que les Vaisseaux marchent mieux vent large que vent arrière, on faisant servir utilement la même voilure dans l'un & dans l'autre cas, & manière de calculer le vent qui les fait marcher avec la plus grande *Vitesse*, 365, 381. *V. Voile.* — Qu'il y a un angle du vent avec la quille qui donne la plus grande *Vitesse* possible, 367. — Formule qui exprime le maximum maximum, de la *Vitesse* du Vaisseau 368. — Exemple de cette *Vitesse* dans le Vaisseau de 60 canons, laquelle est $\frac{1}{2}$ de mille plus grande que suivant la pratique des Marins, 368. — Exemple de cette même *Vitesse* dans un Chebec, lequel prouve qu'elle est une fois & environs deux tiers celle du vent, d'où l'on voit que le Chebec va $\frac{1}{2}$ de fois plus vite que le vent, 368. — Que la *Vitesse* oblique n'exige pas un examen particulier, 370, 383. — De la *Vitesse* pour gagner au vent, 371 & suiv. 368, 384. *V. Voiles.* — Qu'on peut gagner un tiers de plus au vent, en employant les angles avantageux qu'en suivait la pratique ordinaire, 376, 386.

VITESSE d'une embarcation qui va à la rame, par exemple, d'un canot armé avec des avirons à couples, ou avec des avirons à pointes, & différence entre ces deux dispositions, 311, 312, 313, 315, 318 & suiv. — *Vitesse* d'une Galère armée de 40 rames, 334. *V. Rame.*

VITESSE DU ROULIS. *V. Roulis, Idem, du Tangage. V. Tangage.*

VITESSE DU VENT. *V. Gouvernement, Voiles, Vent.* Expériences de *Marlotte, Clair, Derham, &c.* l'Auteur sur la *Vitesse* du vent. Note, 352. — Que la relation entre la *Vitesse* du vent & celle du Vaisseau, donnée par M. Bouguer, est très-éloignée d'être conforme à l'expérience. Note, 352. — Autres expériences faites à Cadix, pour déterminer le rapport entre la *Vitesse* d'un Canot & celle du vent; & conformément de ce rapport avec notre théorie. Note, 352, pag. 228.

VIVRES DES VAISSEAUX; qu'ils suivent à-peu-près la raison des cubes de leurs largeurs; & qu'il en est de même des équipages, 115.

VOILES, leur usage, 1. — De la diversité de leurs figures & de leurs dispositions, 12.

VOILES QUARRÉES, 13.

VOILES LATINES, 13. Leur avantage sur les voiles carrées, 348, 361, 368, 377, 372, 386.

VOILE TRAPÉZOÏDE, 13. (Note.)

Des Machines qui servent à mettre le Vaisseau en mouvement, & à le gouverner, 256 *suiv. 335.*

Des Voiles & de la force avec laquelle le vent agit sur elles, 256, suiv. 286. — Que les *Voiles* ne peuvent le maintenir planes, & nécessitent d'avoir égard à leur courbure, 256. — Recherche de la force que le vent fait sur les *Voiles*, 257, 258, 259. — Formule qui exprime cette force, 260. — Défaut des calculs de l'Auteur, & leur rectification (Note.) 259. — De la *Velaire*, ou de la courbe que fait la *Voile*, 261 (Note.). — Quelle est fort différente de la *Chânette*, 261. — Faute qui le trouve dans l'original, & la correction, 261 (Note.). Equation de la *Velaire*, & Table de ses abscisses & ordonnées, 261 (Note.). — De la force que fait la *Voile* dans le sens de sa largeur, 262. — De la direction, suivant laquelle agit la force totale de la *Voile*, ou d'une de ses parties, 263 (Note.). — Force de la *Voile* entière dans cette direction, 263, 264. — Que les forces des *Voiles* sont en raison directe composée de la surface de toutes les *Voiles*, de la vitesse du vent, du sinus de l'angle que forme la direction du vent avec les vergues, & de la raison qu'il y a entre le sinus & l'arc de la demi-somme des angles que la *Voile* forme avec la vergue dans ses extrémités, 259. — Que la force de la *Voile* ne dépend pas seulement de l'angle que forme le vent avec la vergue, mais encore de la courbure qu'elle prend, 265. — Que plus la *Voile* aura de largeur, plus le vent fera impétueux, moins la *Voile* sera tendue, & plus la *Voile* sera déliée & flexible, moins, proportion, elle produira de force, 265. — Force de la *Voile* supposée plane, 266. — Qu'elle est dans ce cas, la plus grande possible, 266. — Que la moindre force s'y lieut lorsque la courbure est la plus grande qu'il est possible, 267. — Que la plus grande force est à la plus petite, comme l'arc de 90, est au rayon, 267. — Rapport des forces de la *Voile* supposée plane, à celle qu'elle a étant courbe, 267. — Des angles que forme la direction suivant laquelle la *Voile* agit avec la vergue, & avec la perpendiculaire à la vergue, 268, (Note.) 270. Conséquences, 268, 269. — Angle qui forme la même direction avec la quille, 271. — Que la direction, suivant laquelle la *Voile* agit, n'est pas perpendiculaire à la vergue. Explication de cette vérité, & manière de calculer la quantité dont elle tombe plus sous le vent, 277. (Note.) — De la force que fait la *Voile* suivant la quille, & suivant la perpendiculaire à la quille, 272 (Note.). — De la force

que

que produisent les Voiles lorsqu'on va vent arrière; 374. — Des angles que, dans la pratique, la vent a coutume de former avec la quille, 374, 375. — Que les Voiles latines sont plus susceptibles que les quarrées d'être brisées sous un angle fort aigu, 375. — De la courbure des Voiles, en naviguant à la bouline, 376. (Note.) — Raison pour laquelle la dérive du Vaisseau augmente par l'augmentation seule du vent, sans même avoir égard à l'effet de la mer qui devient plus grand, 376. (Note.) — De la force directe & latérale que fait la Voile en allant à la bouline, 376. — Des angles que forme le vent avec les vergues &c avec la quille en allant vent large, 377, 378. — De la force que font les Voiles dans cette circonstance, 378. — Des différences qui résultent lorsqu'on brasse plus ou moins les Voiles, 379. — Table de l'aire de chaque Voile du Vaisseau de 60 canons, 380. — De la force que fait le vent dans chaque Voile, 380. — Table de la surface de chaque Voile; multiplie par l'élevation de leur centre, & expression du moment des Voiles, 381. — Elevation du centre des forces d'un nombre quelconque de Voiles; & application à deux exemples pris sur le Vaisseau de 60 canons, 382. V. Centre des Voiles. — Calcul du moment avec lequel les Voiles agissent pour d'autres Vaisseaux dont les appareils sont proportionnés aux dimensions linéaires de leurs carènes, 383. — Du moment horizontal des Voiles, 384. V. Moment. — Que l'élevation de la poupe agit comme une Voile, 385. — Que l'inclinaison du foc & du sauc foc, diminue beaucoup leur action, 385. — Moments qui tendent à faire arriver, &c à faire venir au vent le Vaisseau de 60 canons, 385. — Trouver le centre commun d'un nombre quelconque de Voiles, & exemples, 386.

Des angles que les Voiles & le vent doivent former avec la quille, pour que le Vaisseau acquière la plus grande vitesse possible. V. Vitesse, Résistance, 360 jusqu'à 378, & 391 jusqu'à 396. Formule qui donne la valeur de l'angle que doit former la Voile avec la quille, pour que le Vaisseau acquière la plus grande marche possible, 360, 371, 372. — Que cet angle le plus avantageux n'est pas constant comme l'ont cru jusqu'ici tous les Géomètres; qu'il dépend du rapport entre les résistances de la proue & du côté, de la quantité de Voiles &c de leur courbure, 361. (Note.) 373, 376. — Que plus la quantité de Voiles déployées est grande, plus l'angle que forme la vergue avec la quille doit être petit, 373. — Que plus le bâtiment sera fin, ou plus la relation entre les résistances constantes, qui, multipliées par les vitesses directes & latérales, expriment les résistances directes & latérales, sera petite, plus aussi cet angle sera petit, 374. — Que moins la courbure des Voiles sera grande du côté sous le vent, à l'égard de leur courbure du côté du vent, plus aussi l'angle des vergues avec la quille doit être petit, 375. — Que vent arrière, il faut que les Voiles fassent un angle droit avec la quille, 362. — Que ce n'est pas la même chose lorsqu'on va d'un vent large; & exemples dans lesquels on trouve les angles avantageux, & la plus grande vitesse qu'ils procurent au Vaisseau, 363. V. Vitesse. — Qu'il n'est pas possible dans les Vaisseaux de brasser les vergues de manière à leur faire former l'angle le plus avantageux avec la quille, mais qu'on peut le faire dans les Bâtimens à Voiles latines, comme Galères, Godettes, Chebecs, 364, 374. — Que les vergues d'un Chebec doivent former avec la quille un angle plus petit que celles d'un Vaisseau, & que celles d'une Godette & d'une Galère doivent encore en

former un plus petit que celles d'un Chebec, 374. — Manière de calculer l'angle que le vent doit faire avec la quille pour donner au Vaisseau la plus grande vitesse possible; & valeur de cet angle, 365, 366, 381. — Que cet angle du vent avec la quille est variable, suivant la qualité du Navire, la quantité de Voiles que le Vaisseau porte, & leur courbure, 367, 382. — Cas où le vent arrière est le plus avantageux pour le Vaisseau de 60 canons 367, 382. — Que les Vaisseaux marchent mieux vent large que vent arrière, même en faisant servir uniquement la même voilure dans les deux cas, 365, 381. — Qu'à mesure qu'on augmente la voilure, c'est un angle de plus en plus ouvert qui devient le plus avantageux 367. — Cas où il est le plus ouvert, & application au vaisseau de 60 canons, 367, 382. Qu'il y a un angle qui donne la plus grande vitesse possible, 367. Que dans les Bâtimens très-fins, comme les Galères & Chebecs, l'angle du vent qui leur procure la plus grande vitesse, est plus ouvert que pour ceux qui sont moins fins, 381, 383. — Formule qui exprime le maximum de la vitesse, 368. — Exemple de cette vitesse dans le Vaisseau de 60 canons, laquelle est $\frac{1}{2}$ de mille plus grande que suivant la pratique des Marins, 368. — Idem, dans un Chebec, ce qui prouve qu'elle est une fois &c environ deux tiers celle du vent, d'où l'on voit que le Chebec va deux tiers de fois plus vite que le vent, 368, 383. — Que le Vaisseau dérive d'avantage avec les angles avantageux des Voiles & du vent qu'avec ceux, dont les Marins font usage, 369. — Que la vitesse oblique n'exige pas un examen particulier, 370. — Des angles que doivent former le vent & les vergues avec la quille, pour que le Vaisseau gagne au vent le plus qu'il est possible; & formule qui donne la valeur de ces angles, 371. (Note.) 384. — Application des formules à différents exemples pris sur le Vaisseau de 60 canons; & valeur des différents angles qui répondent aux deux cas extrêmes, savoir à celui où il y a peu de vent, & que le Vaisseau porte toutes ses Voiles, & au cas où le vent est fort, & que le Vaisseau porte peu de voiles, 372, 373, 384. — Que ces angles sont variables suivant l'espèce des Bâtimens, la quantité de Voiles, & leur courbure, 384, 385. — Calcul de l'effet que produit la seule altération de la Voilure, dans les angles avantageux pour gagner au vent, 374. — Différence entre les angles avantageux, pour gagner au vent, dans un Vaisseau qui porte toute sa voilure, & le même Vaisseau, lorsqu'il n'en porte que peu, 375. — Avantages considérables qui résultent de l'usage des angles avantageux, pour gagner au vent, déterminés par la théorie, en place de ceux dont les Marins font usage, & défaut de leur pratique à cet égard, 376, 384, 385, 386. — Qu'il est difficile dans les Vaisseaux de former ces angles avantageux; mais qu'on peut gagner au vent un tiers de plus, en employant les angles avantageux, qu'on ne le fait en suivant la pratique ordinaire, 376, 386. — Qu'il est de la plus grande importance de chercher à diminuer les angles dont on fait usage ordinairement, 377, 386. — Avantage des voiles latines sur les voiles quarrées, 377, 386. — Que les angles, avec lesquels le Vaisseau gagne le plus au vent ne sont pas les mêmes que ceux avec lesquels il marche avec la plus grande vitesse, navigant à la bouline, 378, 385. — Du vent dont les Voiles peuvent supporter l'action, 389. — Que les Voiles hautes ne sont pas plus avantageuses que les basses, pour tenir le Vaisseau dans le vent, ni pour la marche, comme le croient les Marins, & que ce que l'ob-

Ecc

servation leur a fourni à ce sujet, vient de la plus grande courbure des basses Voiles, & non de leur situation particulière en hauteur, 354, 380. — Expression de la vitesse relative, avec laquelle le vent choque perpendiculairement la Voile, 337, 338. V. Vitesse.

VOILE. (Porter la) V. Stabilité, Inclinaison.

VOILURE. V. Voile.

VOLUME DÉPLACÉ, 104 & suiv. V. Vaisseau, Flotteaison, Moment. — Quels anciens Constructeurs ne déterminoient la flottaison du Vaisseau que par tâtonnement, 104. — Détermination du volume que le Vaisseau occupe dans le fluide, par les principes de l'Hydrostatique, 105. — Quelle calcul est long & pénible, mais n'est point difficile, 105. — Manière de faire le calcul, & la théorie, 106, 107. (Note.) 108. Qu'on peut, sans erreur sensible, supposer la quille parallèle à la ligne de flottaison, 108. — Exemple du calcul, 108, pag. 61. — Méthode de Chapman, pour calculer le déplacement; & qu'elle est plus rigoureuse que celle de notre Auteur, Note 108, pag. 59, 60, 62. — Manière de trouver le poids du Vaisseau tout équipé, pour qu'il soit calé jusqu'à une ligne d'eau déterminée, 109. (Note.) — Déterminer la véritable ligne d'eau qui répond au poids total du Vaisseau, & fondement de cette règle, 109, 110, & Note 109, pag. 70. Exemple, 110. — Manière de faire les changements nécessaires dans les proportions du Navire pour qu'il déplace le volume qu'on a dessein de lui faire déplacer, 111. — Poids & volumes déplacés par les Vaisseaux de différents rangs déterminés par l'expérience; & ce qu'ils devoient être si les Vaisseaux étoient semblables, 112, 115, 117, 118, 536. — Que le calcul du poids d'un Vaisseau de guerre déterminé par la réunion du poids de toutes ses parties, est long & sujet à erreur, 113. — Ce qu'il convient de faire dans la pratique, 112. — Différence dans le volume & le

poids des Vaisseaux, relativement à ce qu'ils devoient être s'ils étoient semblables, 113. V. Echantillon, Force des Vaisseaux, Vaisseau. — Que tous les Vaisseaux d'un même rang n'ont pas le même poids, 116. — Manière de trouver, au moyen de quelques corrections, le Volume que doivent déplacer les Vaisseaux, eu égard à leurs dimensions linéaires, 118, 119. — *Idem*, pour les Frégates, 120. — *Idem*, pour les Paquebots, 121. — Différence qui résulte dans le calcul précédent, à cause qu'on ne lègue pas les Vaisseaux comme il conviendrait de le faire, 122. — Qu'il ne suffit pas d'avoir calculé le poids du Vaisseau par la réunion du poids, de toutes ses parties, pour en déduire le Volume qu'il doit déplacer dans le fluide, 123. — Que souvent les Constructeurs ne donnent pas aux Vaisseaux les dimensions qui leur conviennent, 124. — Que le poids de la coque se calcule de la même manière que le déplacement, 126. — Poids de la coque de quelques Vaisseaux & Frégates, 126. — Manière d'en conclure le poids des coques des autres Vaisseaux & Frégates, 127, 128. — Négligences des Ouvriers employés dans les Chantiers de construction, 129. — Rapport entre le volume que déplacent les différents Vaisseaux étant vides, & celui qu'ils déplacent étant chargés, 130. Confirmation de cette théorie par la Frégate de 26 canons, 131. — Remarque sur l'importance de cette théorie, 131. — Inconvénients de trop surcharger les Vaisseaux en bois, en artillerie & en lest, 132, 133. — Que les Vaisseaux Français sont plus légers que les Anglais, 133. — Que le Vaisseau doit toujours être submergé de la quantité qui est nécessaire pour lui procurer une stabilité suffisante, 526.

Fin de la Table des Matières.

Fautes à corriger dans quelques Exemplaires de ce second Volume.

PAGE 12, mettez 15 à l'alignée.

Pag. 34, PLANC. III. lisez PLANC. V.

Pag. 48, ligne dernière: mettez ** pour indiquer le renvoi à la note.

Pag. 51, ligne 5 en montant: écrivez $\frac{22}{5}$.

Pag. 59, à la marge: Projection longitudinale, lisez, Projection horizontale.

Pag. 84, lig. 7: en montant: de prisme, lisez de ce prisme.

Pag. 101, lig. 7. mettez un S après les deux parenthèses qui terminent cette ligne, qui doit se terminer ainsi $+d'+k')$ &c.

Pag. 102, lig. 3: écrivez 160, à l'alignée.

Pag. 113, lig. 7. en: montant $u^2 \sin \Theta$, lisez $\frac{1}{2} u^2 \sin \Theta$.

Pag. 117, Tab. II. première colonne lig. 7 en montant: 24 & 57, lisez 24 & 27.

Pag. 155, lig. 16: à, très peu près, mettez la virgule avant la préposition à.

Pag. 184, lig. 9: moment de l'élévation, lisez moment & l'élévation.

Pag. 190, lig. 6. mu ($\frac{1}{2} ba^2$... lisez mu ($\frac{1}{2} ba^2$...

Pag. 208, lig. 16, en montant, τ , lisez $\frac{1}{2}$.

Pag. 237, mettez 360. au commencement du Chapitre.

Pag. 242, lig. 7. en montant $G = \tau$ $G = \frac{1}{2}$.

Pag. 260, lig. dernière, e'e, lisez s'e'e.

Pag. 320, lig. 4: 1 pouce $\frac{1}{2}$ dans le vaisseau, lisez 1 pouce $\frac{1}{2}$. Dans le vaisseau.

Table des matières, page 14, à la réclame: dessus, lisez volume.

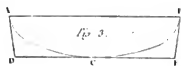


Fig. 3.

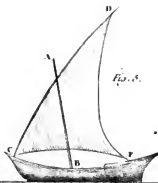


Fig. 5.

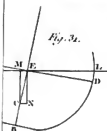


Fig. 34.

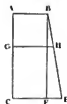


Fig. 33.

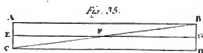
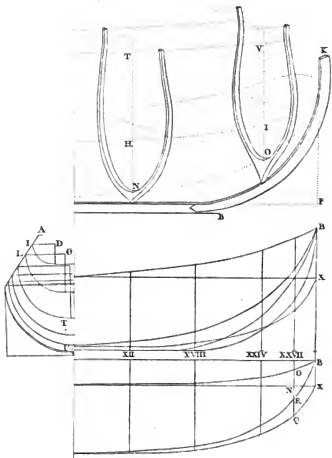


Fig. 35.





side view.

Fig. 3

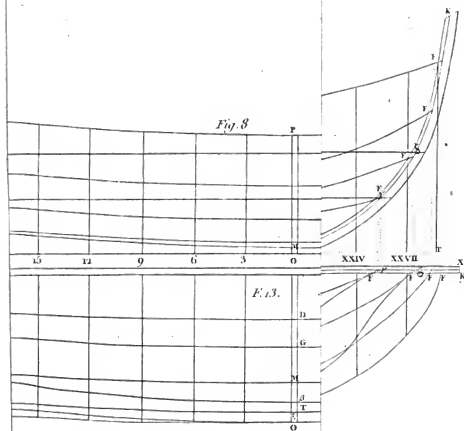
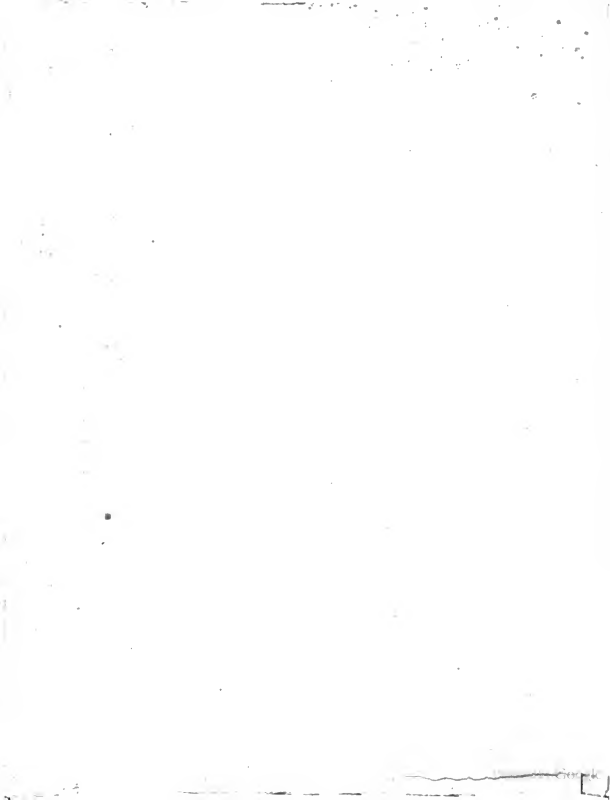
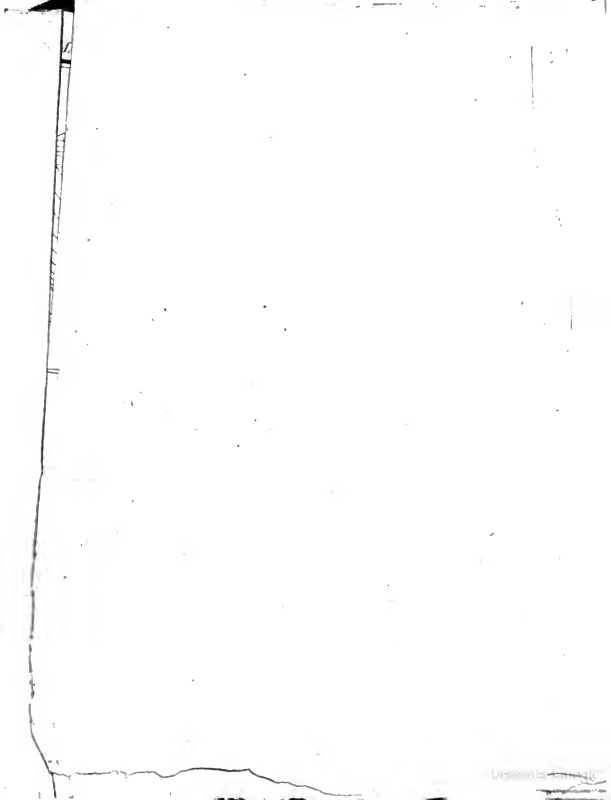


Fig. 14.

Fig. 16.



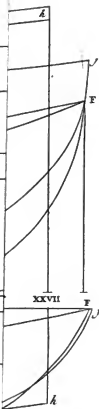




F. 27.

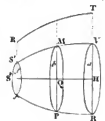
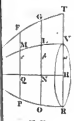
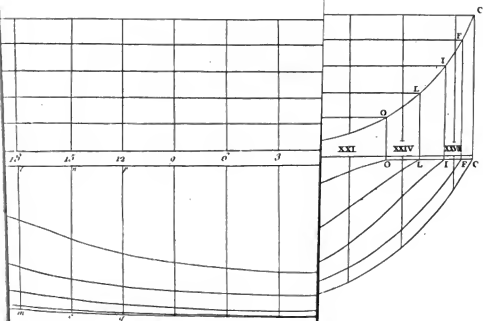
F. 28.

XXVII



Galle Sup.





5-

Fig. 38

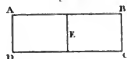
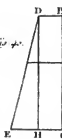


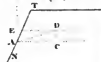
Fig. 40

Fig. 41



Q

Fig. 41 N. 2.



Q

Fig. 41 N. 1.



Fig. 41

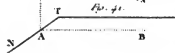


Fig. 42



Fig. 44

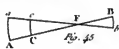


Fig. 45

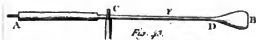
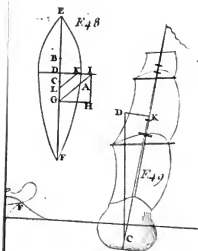


Fig. 46





F.53

